普通高等教育"十一五"国家级规划教材修订版 机 械 设 计 基 础 系 列

# 机械设计基础 课程设计指导书(第四版)

陈立德 主编



## 普通高等教育"十一五"国家级规划教材修订版 机械设计基础系列

## 机械设计基础课程设计指导书

Jixie Sheji Jichu Kecheng Sheji Zhidaoshu

(第四版)

陈立德 主 编



#### 内容提要

本书是在普通高等教育"十一五"国家级规划教材《机械设计基础课程设计指导书(第三版)》基础上,依据《高职高专教育机械设计基础课程教学基本要求》修订而成的。本书为《机械设计基础(第四版)》教材的配套教材。

本书是一本指导设计的教材,以一级圆柱齿轮减速器为例介绍机械设计的全过程,书中附有大量的附录,如最新国家标准和规范、参考图例、设计题目以及答辩题等,便于学生设计时应用。 本书力求简明实用,注意加强结构设计能力的培养。

本书可供高等职业学校、高等专科学校、成人高校及本科院校举办的 二级职业技术学院机械类、近机类各专业进行机械设计课程设计时使用, 也可供有关专业技术人员参考。

#### 图书在版编目(CIP)数据

机械设计基础课程设计指导书/陈立德主编.--4版.--北京:高等教育出版社,2013.7 ISBN 978-7-04-037019-5

I. ①机… II. ①陈… III. ①机械设计 - 课程设计 - 高等职业教育 - 教学参考资料 IV. ①TH122 - 41

中国版本图书馆 CIP 数据核字(2013)第 031269 号

 策划编辑
 张玉海
 责任编辑
 李文轶
 特约编辑
 张金海

 版式设计
 马敬茹
 插图绘制
 尹文军
 责任校对
 殷
 然

出版发行 高等教育出版社 网 址 http://www.hep.edu.cn

社 址 北京市西城区德外大街 4 号 http://www.hep.com.cn

邮政编码 100120 网上订购 http://www.landraco.com

印 刷 三河市骏杰印刷厂 http://www.landraco.com.cn 开 本 787mm×1092mm 1/16

封面设计 于文燕

责任印制 朱学忠

印张14.5版次2000 年 8 月 第 1 版字数350 千字2013 年 7 月 第 4 版

购书热线 010-58581118 印 次 2013 年7 月第 1 次印刷

咨询电话 400-810-0598 定 价 21.60元

本书如有缺页、倒页、脱页等质量问题,请到所购图书销售部门联系调换

版权所有 侵权必究 物 料 号 37019-00

## 第四版前言

本书是在普通高等教育"十一五"国家级规划教材《机械设计基础课程设计指导书(第三版)》基础上,吸取原教材在教学实践中所取得的经验及广泛征求读者意见修订而成的。本书是《机械设计基础(第四版)》教材的配套教材。

这次修订的原则是:

- 1. 保持原书特色,对有关的文字与插图等作必要的修改与内容的增删。
- 2. 加强结构设计的内容,提高结构设计的能力。
- 3. 采用新国标。近年来又颁布了不少新的国家标准,如常用标准件中已采用了 2010 年颁 布的标准等。

参加本书修订工作的有:陈立德、罗卫平、李晓晖、姜小菁、凌秀军、卞咏梅等。本书由南京金陵科技学院陈立德教授主编,罗卫平任副主编。

本书由上海新江机器厂高级工程师陈立兴先生审阅。在修订过程中,许多同行提出了很好的意见和建议。在此一并表示衷心的感谢!

鉴于编者水平有限,书中难免会有不妥之处,恳请同行和广大读者批评指正。

编 者 2013.3

### 第三版前言

本书是在第二版的基础上,依据《高职高专教育机械设计基础课程教学基本要求》中关于课程设计的要求,广泛征求读者意见修订而成的。本书是"十一五"国家级规划教材——陈立德主编《机械设计基础(第三版)》的配套教材。

本次修订的原则是:

- 1. 保持第二版特色,对有关的文字与插图等作必要的修改与内容的增删。
- 2. 采用近年来颁布的新的国家标准,如常用标准件中已采用了2006年颁布的标准等。
- 3. 突出结构设计,并补充图例内容,如增加了各种基本类型的减速器的装配图。

本书由南京金陵科技学院陈立德教授任主编,罗卫平任副主编,参加修订工作的有陈立德、罗卫平、李晓晖、姜小菁、续海峰、卞咏梅等。

本书由南京工程学院徐锦康教授、南京航空航天大学欧阳祖行教授主审,在修订过程中许多同行提出了很好的意见和建议。在此一并表示衷心的感谢。

鉴于编者水平有限,书中难免会有不妥之处,恳请同行和广大读者批评指正。

编 者 2007.3

## 第二版前言

本书是在第一版的基础上,依据教育部制定的《高职高专教育机械设计基础课程教学基本要求》中关于课程设计的要求,广泛征求读者意见,修订而成的。本书是机械设计基础课程的配套教材。

这次修订的原则是:

- 1. 保持原书特色,对有关的文字与插图等作必要的修改与内容的增删。
- 2. 采用新目标,近年来又颁布了不少新的国家标准如常用标准件中已采用了2000年颁布的标准等。
  - 3. 增加附录内容。如将原有的12个附录增加到15个,便于学生在设计时使用。

参加本书修订工作的有:陈立德、牛玉丽、白家旺、李晓晖、姜小菁、罗卫平等。本书由南京金陵科技学院陈立德教授任主编,天津职业大学牛玉丽副教授任副主编。

本书由南京工程学院徐锦康教授审稿。在修订过程中,许多同行提出了很好的意见和建议。 在此一并表示衷心的感谢。

鉴于编者水平有限,书中难免会有不妥之处,恳请同行和广大读者批评指正。

编 者 2003.12

## 第一版前言

本书是根据教育部制定的《高职高专教育机械设计基础课程教学基本要求》(机械类专业适用)中关于课程设计的要求编写的,是机械设计基础课程的配套教材。

本书是按照课程设计的步骤编写的,对每一设计步骤的工作内容和顺序都作了说明。全书以一级圆柱齿轮减速器为例说明机械设计过程。

本书尽量避免与《机械设计基础》教材的内容重复,只精选了有关机械设计手册、图册的部分内容,所以在进行课程设计时,本书要与教材配合使用。本书除一般性指导书应有的内容外,还附有大量补充材料,如标准规范、参考图、设计题目、装配图常见错误示例、减速器装拆试验、答辩参考题等,使本书更具实用性。

参加本书编写的有:天津职业大学牛玉丽、白家旺,南京金陵职业大学姜小菁、陈立德等。全书由陈立德教授任主编,牛玉丽副教授任副主编,南京机械高等专科学校徐锦康教授审稿。

对于本书编写上的不足、不妥和错误之处,敬请读者批评指正。

编 者 2000年5月于南京

#### 郑重声明

高等教育出版社依法对本书享有专有出版权。任何未经许可的复制、销售行为均违反《中华人民共和国著作权法》,其行为人将承担相应的民事责任和行政责任;构成犯罪的,将被依法追究刑事责任。为了维护市场秩序,保护读者的合法权益,避免读者误用盗版书造成不良后果,我社将配合行政执法部门和司法机关对违法犯罪的单位和个人进行严厉打击。社会各界人士如发现上述侵权行为,希望及时举报,本社将奖励举报有功人员。

反盗版举报电话 (010)58581897 58582371 58581879

反盗版举报传真 (010)82086060

反盗版举报邮箱 dd@ hep. com. cn

通信地址 北京市西城区德外大街 4 号 高等教育出版社法务部 邮政编码 100120

## \_\_\_\_目\_\_\_录

第 1	章	总论	***************************************		ı
	•				
				2	
第 2				4	
	-				
				11	
				12	
第:				14	
				14	
				12	
				13	
第4	1章			16	
第:	5 章			26	
				5	
第				55	
				5	
				5	
				5	
				6	
	五、			6	
第	7章			6	
附:	录 1	一般标准			0
			图纸幅面、图样比例		!0
		附表 1.2	常用材料极限强度的近似关系		71
		附表 1.3			
		附表 1.4	首地縣以収耗、用此、返刀帽、闰用 …		-

	附表 1.5	单头梯形外螺纹与内螺纹的退刀槽	73
	附表 1.6	砂轮越程槽(GB/T 6403.5-2008 摘录)	73
	附表 1.7	标准尺寸(直径、长度、高度等)(GB/T 2822-2005 摘录) ······	74
	附表 1.8	中心孔表示法(GB/T 4459.5—1999,GB/T 145—2001 摘录)	75
	附表 1.9	中心孔的有关尺寸(GB/T 145-2001 摘录)	76
	附表 1.10	*零件倒圆与倒角(GB/T 6403.4-2008 摘录)	76
	附表 1.11	圆形零件自由表面过渡圆角(参考)	77
	附表 1.12	圆柱形轴伸(GB/T 1569-2005 摘录)	77
	附表 1.13	机器轴高(GB/T 12217—2005 摘录)	78
	附表 1.14	轴肩和轴环尺寸(参考)	
	附表 1.15	铸件最小壁厚(不小于)	
	附表 1.16	铸造斜度(参考)	79
	附表 1.17	铸造过渡斜度(参考)	
	附表 1.18	铸造外圆角(参考)	
	附表 1.19	铸造内圆角(参考)	
	附表 1.20	壁厚的过渡形式及尺寸	
	附表 1.21	壁的连接形式及尺寸	81
附录 2	金属材料		83
	附表 2.1	常用热处理和表面处理的方法、应用及代号	83
	附表 2.2	灰铸铁(GB/T 9439—1988 摘录)	84
	附表 2.3	球墨铸铁(GB/T 1348—2009 摘录)	
	附表 2.4	一般工程用铸造碳钢(GB/T 11352-2009 摘录) ···································	
	附表 2.5	普通碳素结构钢(GB/T 700-2006 摘录)	86
	附表 2.6	优质碳素结构钢(GB/T 699-1999 摘录)	87
	附表 2.7	弹簧钢(GB/T 1222—2007 摘录) ·······	
	附表 2.8	合金结构钢(GB/T 3077-1999 摘录)	89
附录3	极限与配	合	94
-,	极限与配	合	94
	附表 3.1	公称尺寸至 3 150 mm 的标准公差数值(GB/T 1800.1-2009 摘录)	94
	附表 3.2	轴的各种基本偏差的应用 ······	95
	附表 3.3	公差等级与加工方法的关系	96
	附表 3.4	优先配合特性及应用举例 ······	96
	附表 3.5	优先配合中轴的极限偏差(GB/T 1800.2-2009 摘录)	97
	附表 3.6	优先配合中孔的极限偏差(GB/T 1800.2-2009 摘录)	99
	附表 3.7	线性尺寸的未注公差(GB/T 1804-2000 摘录)	100
=,	几何公差		101
	附表 3.8	几何公差几何特征项目的符号及其标注(GB/T 1182-2008 摘录) ······	101
	附表 3.9	几何公差的数值直线度、平面度公差(GB/T 1184—1996 摘录) ·······	102
	附表 3.10	圆度、圆柱度公差(GB/T 1184—1996 摘录)	103
	附表 3.11	平行度、垂直度、倾斜度公差(GB/T 1184—1996 摘录) ······	104
	附表 3.12	同轴度、对称度、圆跳动和全跳动公差(GB/T1184-1996摘录) ······	

三、	表面粗糙	度 10	)6
	附表 3.13	表面粗糙度主要评定参数 Ra 的数值系列(GB/T 3505-2009 摘录) 16	)6
	附表 3.14	加工方法与表面粗糙度 Ra 值的关系(参考) 16	)7
	附表 3.15	表面粗糙度符号、代号及其标注(GB/T 131-2006 摘录) ······ 16	)7
	附表 3.16	表面粗糙度标注示例	80
	附表 3.17	表面粗糙度要求在图样上的标注示例	)9
附录 4	螺纹		2
-,	普通螺纹		12
	附表 4.1	普通螺纹的直径与螺距(GB/T 193—2003 摘录) 1	12
	附表 4.2	普通螺纹基本尺寸(GB/T 196-2003 摘录) ······ 1	13
二、	梯形螺纹		14
	附表 4.3	梯形螺纹的直径与螺距(GB/T 5796.2—2005 摘录) 1	14
三、	管螺纹…		15
	附表 4.4	55°非密封管螺纹的基本尺寸(GB/T 7307-2001 摘录)	15
附录 5	常用标准	:件11	6
	附表 5.1	六角头螺栓 C 级和六角头螺栓全螺纹 C 级(GB/T 5780、5781—2000 摘录) ············· 1	16
	附表 5.2	六角头螺栓(GB/T 5782、5783—2000,GB/T 32.1、29.1—1988 摘录) ················· 1	17
	附表 5.3	开槽螺钉(GB/T 65、67、68、69—2000 摘录)	18
	附表 5.4	内六角圆柱头螺钉的基本规格(GB/T 70.1—2008 摘录) ·············· 1	19
	附表 5.5	开槽锥端、平端、长圆柱端紧定螺钉的基本规格(GB/T71、73、75—1985 摘录) 1	20
	附表 5.6	六角螺母 C 级和六角薄螺母(GB/T 41、6174—2000 摘录) 1	
	附表 5.7	圆螺母(GB/T 812-1988 摘录) ······· 1	
	附表 5.8	1 型六角开槽螺母—A 级和 B 级(GB/T 6178—1986 摘录) ······ 1	
	附表 5.9	C级 1型六角开槽螺母(GB/T 6179-1986 摘录) 1	
	附表 5.10	吊环螺钉(GB/T 825—1988 摘录) 1	
	附表 5.11	平垫圈的基本规格(GB/T 848—2002,GB/T 97.1、97.2—2002,GB/T 95—2002 摘录) … 1	
	附表 5.12		
	附表 5.13	圆螺母用止动垫圈(GB/T 858—1988 摘录) 1	
	附表 5.14	., =	
	附表 5.15		
	附表 5.16		
	附表 5.17		
	附表 5.18		
	附表 5.19		
		普通粗牙螺纹的余留长度、钻孔余留深度(参考)	33
	附表 5.21		34
	附表 5.22		
附录 6			
	附表 6.1	毡圈油封及槽(参考)	
	附表 6.2	○ 形橡胶密封圈(GB/T 3452.1—2005 摘录)	
	附表 6.3	J形无骨架橡胶油封(HC 4 - 338—1966 摘录)(1988 年确认继续执行)	.38

	附表 6.4	旋转轴唇形密封圈的形式、尺寸及其安装要求(GB/T 13871—1992 摘录) ············· 1	38
	附表 6.5	油沟式密封槽(参考)	39
	附表 6.6	迷宫式密封槽	39
附录 7	润滑剂 ·		10
	附表 7.1	工业常用润滑油的性能和用途	40
	附表 7.2	常用润滑脂的主要性质和用途	41
附录8	电动机 …		13
-,	Y系列三	相异步电机(JB/T 103912008 摘录) 1	43
	附表 8.1	Y 系列(IP44)电动机的技术数据 1	43
	附表 8.2	Y 系列电动机安装代号 ······· 1	44
	附表 8.3	机座带底脚、端盖无凸缘(B3、B6、B7、B8、V5、V6型)电动机的安装及外形尺寸 1	45
	附表 8.4	机座带底脚、端盖有凸缘(V35、V15、V36型)电动机的安装及外形尺寸 1	46
	附表 8.5	机座不带底脚、端盖有凸缘(B5、V3型)和立式安装、机座不带底脚、端面有凸缘,轴	
		伸向下(V1型)电动机的安装及外形尺寸 ······ 1	47
=,	YZR , YZ	系列三相异步电机(JB/T 10105—1999,JB/T 10104—1999 摘录) 1	48
	附表 8.6	YZR 系列电动机的技术数据 1	.48
	附表 8.7	YZR 系列电动机的安装及外形尺寸(IM1001、IM1003 及 IM1002、IM1004 型) ··········· 1	
	附表 8.8	YZ 系列电动机技术数据 ······ 1	.50
	附表 8.9	YZ 系列电动机的安装及外形尺寸(IM1001、IM1003 及 IM1002、IM1004 型) ············ 1	
		YZR、YZ 系列电动机安装形式及其代号	
附录 9	联轴器		
	附表 9.1	轴孔和键槽的形式、代号及系列尺寸(GB/T 3852—1997 摘录) ············· 1	
	附表 9.2	凸缘联轴器(GB/T 5843-2003 摘录) 1	
	附表 9.3	LT 型弹性套柱销联轴器(GB/T 4323-2002 摘录)	
	附表 9.4	弹性柱销联轴器(GB/T 5014-2003 摘录)	
		十字滑块联轴器	
附录 10	滚动轴	<b>承</b> 1:	57
-,		新旧标准对照	
		一般轴承的基本代号对照	
=,		轴承	
		深沟球轴承(GB/T 276—1994 摘录)	
	附表 10.3	角接触球轴承(GB/T 292-2007 摘录) ······	
	附表 10.4		
	附表 10.5	推力球轴承(GB/T 301-1995 摘录)	169
三、		的配合(GB/T 275-2002 摘录)	
	附表 10.6	向心轴承载荷的区分 ·····	172
	附表 10.7	安装向心轴承的轴公差带代号	172
	附表 10.8	安装向心轴承的孔公差带代号	172
		安装推力轴承的轴和孔公差带代号	
	附表 10.1	0 轴和外壳的几何公差	173

	附表 10.11 配合面的表面粗糙度	
附录 11	减速器装配图常见错误示例 ······ 174	
附录 12	参考图例	
附录 13	减速器装拆和结构分析实验	
-,	实验目的	
=,	实验设备及工具	
三、	实验步骤	
四、	注意事项	
五、	实验报告	
附录 14	设计题目 204	
-,	设计带式输送机传动装置(一)	
=,	设计输送传动装置 205	
三、	设计绞车传动装置 206	
四、	设计链式输送机传动装置 207	
五、	设计带式输送机传动装置(二)	
六、	设计盘磨机传动装置	
附录 15	课程设计答辩 210	
-,	答辩的目的	
二、	答辩条件	
三、	评分原则	
四、	答辩参考题	
参考文献	tt	

## 第1章 总论

#### 一、课程设计的目的

课程设计是机械设计基础课程重要的教学环节,是培养学生机械设计的重要实践环节。课程设计的主要目的是:

- 1) 通过课程设计使学生综合运用机械设计基础课程及有关先修课程的知识,起到巩固、深化、融会贯通及扩展有关机械设计方面知识的作用,树立正确的设计思想。
- 2)通过课程设计的实践,培养学生分析和解决工程实际问题的能力,使学生掌握机械零件、机械传动装置或简单机械的一般设计方法和步骤。
- 3)提高学生的有关设计能力,如计算能力、绘图能力等,使学生熟悉设计资料(手册、图册等)的使用,掌握经验估算等机械设计的基本技能。

#### 二、课程设计的内容和任务

课程设计一般选择机械传动装置或简单机械作为设计课题(比较成熟的题目是以齿轮减速器为主的机械传动装置),设计的主要内容一般包括以下几方面:

- 1) 拟定、分析传动装置的设计方案;
- 2) 选择电动机,计算传动装置的运动和动力参数;
- 3) 进行传动件的设计计算,校核轴、轴承、联轴器、键等;
- 4) 绘制减速器装配图;
- 5) 绘制零件工作图;
- 6)编写设计计算说明书。

课程设计要求在两周内完成以下任务:

- 1) 绘制减速器装配图 1 张(用 A1 或 A0 图纸绘制);
- 2) 零件工作图 1 至 2 张( 齿轮、轴、箱体等);
- 3)设计计算说明书一份,8000字左右;
- 4) 答辩。

#### 三、课程设计的步骤

课程设计一般可按以下顺序进行:设计准备工作一总体设计一传动件的设计计算一装配图草图的绘制(校核轴、轴承等)一装配图的绘制一零件工作图的绘制一编写设计计算说明书一答

辩。每一设计步骤所包括的设计内容如表1所列。

指导教师在学生完成以上设计步骤后,根据图纸、说明书以及答辩情况等对设计进行综合评定。

表 1 课程设计的步骤

步骤	主要内容	学时比例
1. 设计准备工作	(1) 熟悉任务书,明确设计的内容和要求; (2) 熟悉设计指导书、有关资料、图纸等; (3) 观看录像、实物、模型或进行减速器装拆实验等,了解 减速器的结构特点与制造过程	5%
2. 总体设计	(1)确定传动方案; (2)选择电动机; (3)计算传动装置的总传动比,分配各级传动比; (4)计算各轴的转速、功率和转矩	5%
3. 传动件的设计计算	(1) 计算齿轮传动(或蜗杆传动)、带传动、链传动的主要 参数和几何尺寸; (2) 计算各传动件上的作用力	5%
4. 装配图草图的绘制	(1) 确定减速器的结构方案; (2) 绘制装配图草图,进行轴、轴上零件和轴承组合的结构设计; (3) 校核轴的强度、校核滚动轴承的寿命; (4) 绘制减速器箱体结构; (5) 绘制减速器附件	40%
5. 装配图的绘制	(1) 画底线图,画剖面线; (2) 选择配合,标注尺寸; (3) 编写零件序号,列出明细栏; (4) 加深线条,整理图面; (5) 书写技术条件、减速器特性等	25%
6. 零件工作图的绘制	(1) 绘制齿轮类零件图; (2) 绘制轴类零件图; (3) 绘制其他零件图(由指导教师定)	8%
7. 编写设计计算说明书	(1)编写设计计算说明书,内容包括所有的计算,并附有必要的简图; (2)说明书最后一段内容应写出设计总结:一方面总结设计课题的完成情况,另一方面总结个人所作设计的收获体会以及不足之处	10%
8. 答辩	(1) 作答辩准备; (2) 参加答辩	2%

## 四、课程设计的有关注意事项

本课程设计是学生第一次接受全面的设计训练,学生一开始往往不知所措。一方面,指导教

则应给予学生适当的指导,引导学生的设计思路,启发学生独立思考,解答学生的疑难问题,并掌握设计的进度,对设计进行阶段性检查。另一方面,作为设计的主体,学生应在教师的指导下发挥主观能动性,积极思考问题,认真阅读设计指导书,查阅有关设计资料,按教师的布置循序渐进地进行设计,按时完成设计任务。

在课程设计中应注意以下事项:

(1) 认真设计草图是提高设计质量的关键

草图也应该按正式图的比例画出,而且作图的顺序要得当。画草图时应着重注意各零件之间的相对位置,有些细部结构可先以简化画法画出。

(2) 设计过程中应及时检查、及时修正

设计过程是一个边绘图、边计算、边修改(又称三边设计)的过程,应经常进行自查或互查,有错误应及时修改,以免造成大的返工。

(3) 注意计算数据的记录和整理

数据是设计的依据,应及时记录与整理计算数据,如有变动应及时修正,供下一步设计及编写设计说明书时使用。

(4) 要有整体观念

设计时考虑问题周全、整体观念强,就会少出差错,从而提高设计的效率。

## 第2章 传动装置的总体设计

传动装置的总体设计包括确定传动方案、选择电动机型号、合理分配各级传动比以及计算传动装置的运动和动力参数等,为下一步计算各级传动件提供条件。

设计任务书一般由指导教师拟定,学生应对传动方案进行分析,对方案是否合理提出自己的见解。合理的传动方案应满足工作要求,具有结构紧凑、便于加工、效率高、成本低、使用维护方便等特点。

#### 一、传动方案分析

在分析传动方案时应注意常用机械传动方式的特点及在布局上的要求:

- 1) 带传动平稳性好,能缓冲吸振,但承载能力小,宜布置在高速级;
- 2) 链传动平稳性差,且有冲击、振动,官布置在低速级;
- 3) 蜗杆传动放在高速级时蜗轮材料应选用锡青铜,否则可选用铝铁青铜;
- 4) 开式齿轮传动的润滑条件差,磨损严重,应布置在低速级;
- 5) 锥齿轮、斜齿轮官放在高速级。

常用减速器的类型和特点见表 2.1,常用传动机构的性能及适用范围见表 2.2,机械传动和 摩擦副的效率概略值见表 2.3。

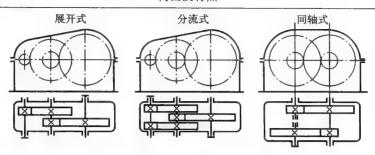
对初步选定的传动方案,在设计过程中还可能要不断地修改和完善。

#### 表 2.1 减速器的主要类型和特点

传动比一般小于 5, 使用直齿、斜齿或人字齿齿轮, 传递功率可达数万千瓦, 效率较高。工艺简单, 精度易于保证, 一般工厂均能制造, 应用广泛。轴线可水平布置、上下布置或铅垂布置

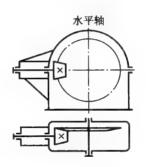
类型

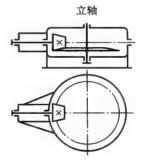
#### 简图及特点



传动比一般为8~40,使用斜齿、直齿或人字齿齿轮。结构简单,应用广泛。展开式由于齿轮相对于轴承为不对称布置,因而沿齿向载荷分布不均,要求轴有较大刚度。分流式则齿轮相对于轴承对称布置,常用于较大功率、变载荷场合。同轴式减速器长度方向尺寸较小,但轴向尺寸较大,中间轴较长,刚度较差,两级大齿轮直径接近,有利于浸油润滑。轴线可以水平、上下或铅垂布置

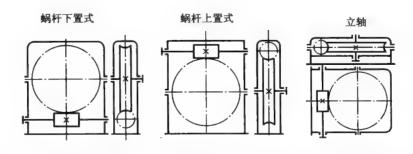
级锥齿轮减速器





传动比一般小于3,使用直齿、斜齿或曲齿齿轮

一级蜗杆减速器



结构简单,尺寸紧凑,但效率较低,适用于载荷较小、间歇工作的场合。蜗杆圆周速度 v ≤ 4 ~ 5 m/s 时用蜗杆下置式,v > 4 ~ 5 m/s 时用蜗杆上置式。采用立轴布置时密封要求高

表 2.2 常用传动机构的性能及适用范围

选用	指标	传动机构	平带传动	V带传动	链传动	齿轮	传动	蜗杆传动
功率(常用值)/kW		/\\((≤20)	中 (≤100)	中 (≤100)	(最大达		/\ (≤50)	
单级传动比		常用值	2 ~ 4	2 ~4	2 ~ 5	圆柱 3~5	圆锥 2~3	10 ~ 40
		最大值	5	7	6	8	5	80
	传动	效率			查表	2.3		
许用的线速度/(m/s)			≤25	≤25 ~30	€20	18 m/s,非	6 级精度直齿 v ≤ 18 m/s,非直齿 v ≤ 36 m/s; 5 级精度 v	
	外廓尺寸		大	大	大	/	<u> </u>	小
	传动精度		低	低	中等	Ī	T	高
	工作平稳性		好	好	较差	-般		好
	自锁能力		无	无	无	Э	无	
	过载保护作	用	有	有	无	无		无
	使用寿命		短	短	中等	ŧ	长	
	缓冲吸振能	力	好	好	中等	差		差
	要求制造及	安装精度	低	低	中等	į į	彰	高
	要求润滑条件		不需	不需	中等	ī	i	高
	环境适应性		不能接油类、爆炸	触酸、碱、 性气体	好		般	一般
		表 2.3	机械传动	和摩擦副的	效率概略值			
	种	类	效率η		科	类		效率η
	很好跑合 精度齿轮传	的6级精度和7级动(油润滑)	0.98 ~ 0.9	09	很好跑合 精度齿轮传	的 6 级精度动(油润滑)	E和7级	0.97 ~ 0.98
圆柱	8级精度的润滑)	8级精度的一般齿轮传动(油		锥	8级精度[润滑]	<b>清度的一般齿轮传动(油</b>		0.94 ~ 0.97
圆柱齿轮传动	9 级精度滑)	的齿轮传动(油润	0.96	锥齿轮传动	加工齿的滑)	开式齿轮传	动(脂润	0.92 ~ 0.95
	加工齿的:滑)	开式齿轮传动(脂润	0.92 ~ 0.9	0.92~0.96		<b>铸造齿的开式齿轮传动</b>		0.88 ~ 0.92
	铸造齿的	开式齿轮传动	0.90 ~ 0.9	93				

	种类	效率η		种类	效率 η
	自锁蜗杆(油润滑)	0.40 ~ 0.45	1004	弹性联轴器	0.99 ~ 0.995
蜗	单头蜗杆(滑润滑)	0.70 ~ 0.75	联轴器	万向联轴器(α≤3°)	0.97 ~ 0.98
杆传动	双头蜗杆(油润滑)	0.75 ~ 0.82	奋	万向联轴器(α>3°)	0.95 ~ 0.97
动	三头和四头蜗杆(油润滑)	0.80 ~ 0.92		润滑不良	0.94(一对)
	环面蜗杆传动(油润滑)	0.85 ~ 0.95	滑动	润滑正常	0.97(一对)
带传动	平带无压紧轮的开式传动	0.98	滑动轴承	润滑特好(压力润滑)	0.98(一对)
带	平带有压紧轮的开式传动	0.97		液体摩擦	0.99(一对)
节 动	平带交叉传动	0.90	滚动	球轴承(稀油润滑)	0.99(一对)
	V带传动	0.96	动 轴 承 卷	弹性联轴器       0.99         万向联轴器(α≤3°)       0.95         润滑不良       0.94         润滑正常       0.97         润滑特好(压力润滑)       0.98         液体摩擦       0.99         球轴承(稀油润滑)       0.99         滚子轴承(稀油润滑)       0.98         型级圆柱齿轮减速器       0.95         对级圆柱齿轮减速器       0.95         有星圆柱齿轮减速器       0.95         双级圆锥 - 圆柱齿轮减速器       0.95         双级圆锥 - 圆柱齿轮减速器       0.96         无级变速器       0.92         摆线 - 针轮减速器       0.90         滑动丝杠       0.30	0.98(一对)
	焊接链	0.93	卷筒		0.96
链	片式关节链	0.95		单级圆柱齿轮减速器	0.97 ~ 0.98
链传动	滚子链	0.96		双级圆柱齿轮减速器	0.95 ~ 0.96
	齿形链	0.97	减	行星圆柱齿轮减速器	0.95 ~ 0.98
复滑	滑动轴承(i=2~6)	0.90 ~ 0.98	(变)	单级锥齿轮减速器	0.95 ~ 0.96
轮组	滚动轴承(i=2~6)	0.95 ~ 0.99	速器	双级圆锥 - 圆柱齿轮减速器	0.94 ~ 0.95
塺	平摩擦轮传动	0.85 ~ 0.92		无级变速器	0.92 ~ 0.95
摩擦传	槽摩擦轮传动	0.88 ~ 0.90		摆线 - 针轮减速器	0.90 ~ 0.97
动	卷绳轮	0.95	44	滑动丝杠	0.30 ~ 0.60
联	十字滑块联轴器	0.97 ~ 0.99	丝杠传	_	
轴器	齿式联轴器	0.99	动	滚动丝杠	0.85 ~ 0.95

#### 二、选择电动机

电动机已经标准化、系列化,应按照工作机的要求,根据选择的传动方案选择电动机的类型、容量和转速,并在产品目录中查出其型号和尺寸。

#### 1. 电动机类型和结构形式的选择

电动机有交流电动机和直流电动机之分,一般工厂都采用三相交流电,因而多采用交流电动机。交流电动机有异步电机和同步电机两类,异步电机又分为笼型和绕线型两种,其中以普通笼型异步电机应用最多。目前应用最广的是Y系列自扇冷式笼型三相异步电机,其结构简单、起动性能好、工作可靠、价格低廉,维护方便,适用于不易燃、不易爆、无腐蚀性气体、无特殊要求的场合,如运输机、机床、风机、农机、轻工机械等。在经常需要起动,制动和正、反转的场合(如起重机),则要求电动机转动惯量小、过载能力大,应选用起重及冶金用三相异步电机YZ型(笼型)或

YZR 型(绕线型)。

在连续运转的条件下,电动机发热不超过许可温升的最大功率称为额定功率。负荷达到额定功率时的电动机转速称为满载转速。三相交流异步电机的铭牌上都标有额定功率和满载转速。为满足不同的输出轴要求和安装需要,同一类型的电动机可制成几种安装结构形式,并以不同的机座号来区别。各型号电动机的技术数据,如额定功率、满载转速、起动转矩和额定转矩之比、最大转矩和额定转矩之比、外形及安装尺寸等,可查阅有关机械设计手册或电动机产品目录。

#### 2. 确定电动机的功率

电动机功率的选择直接影响到电动机的工作性能和经济性能的好坏。如果所选电动机的功率小于工作要求,则不能保证工作机正常工作,使电动机经常过载而提早损坏;如果所选电动机的功率过大,则电动机经常不能满载运行,功率因数和效率较低,从而增加电能消耗、造成浪费。因此,在设计中一定要选择合适的电动机功率。

课程设计的题目一般为长期连续运转、载荷不变或很少变化的机械。确定电动机功率的原则是电动机的额定功率  $P_{ed}$  稍大于电动机工作功率  $P_{d}$  ,即  $P_{ed} \ge P_{d}$  ,这样电动机在工作时就不会过热。一般情况下可以不校验电动机的起动转矩和发热。

如图 2.1 所示的带式运输机,其工作机所需要的电动机输出功率为

$$P_{\rm d} = \frac{P_{\rm w}}{\eta} \tag{2.1}$$

式中: $P_{\rm W}$  为工作机所需输入功率,即指运输带主动端所需功率,单位为  ${\rm kW};\eta$  为电动机至工作机主动端之间的总效率。

工作机所需功率  $P_w$  由机器的工作阻力和运动参数(线速度或转速)求得,可由设计任务书给定的工作参数( $F_v$ )或  $T_v$ n)按下式计算:

$$P_{\mathbf{w}} = \frac{Fv}{1\ 000\eta_{\mathbf{w}}} \tag{2.2}$$

 $P_{\rm w} = \frac{Tn_{\rm w}}{9.550n_{\rm w}} \tag{2.3}$ 

或

式中:F 为工作机的工作阻力,单位为N;v 为工作机卷筒的线速度,单B 2.1 带式运输机传动简图位为m/s;T 为工作机的阻力矩,单位为 $N\cdot m$ ; $n_w$  为工作机卷筒的转速,单位为r/min; $n_w$  为工作机的效率。

由电动机至工作机的传动装置总效率 n 为

$$\eta = \eta_1 \cdot \eta_2 \cdot \eta_3 \cdot \cdots \cdot \eta_n \tag{2.4}$$

电动机

其中 $\eta_1,\eta_2,\eta_3,\cdots,\eta_n$ 分别为传动装置中各传动副(齿轮、蜗杆、带或链)、轴承、联轴器的效率,其概略值可按表 2.3 选取。由此可知,应初选联轴器、轴承类型及齿轮精度等级,以便于确定各部分的效率。

计算传动装置的总效率时需注意以下几点:

- 1) 表中所列为效率值的范围时。一般可取中间值:
- 2) 同类型的几对传动副、轴承或联轴器,均应单独计入总效率;
- 3) 轴承效率均指一对轴承的效率;

- 4) 蜗杆传动效率与蜗杆的头数及材料有关,设计时应先选头数并估计效率,待设计出蜗杆的传动参数后再最后确定效率,并核验电动机所需功率。
  - 3. 确定电动机的转速

同一类型、相同额定功率的电动机也有几种不同的转速。低转速电动机的极数多、外廓尺寸及重量较大、价格较高,但可使传动装置的总传动比及尺寸减小,高转速电动机则与其相反。设计时应综合考虑各方面因素选取适当的电动机转速。三相异步电机有四种常用的同步转速,即3 000 r/min、1 500 r/min、1 500 r/min、750 r/min,一般多选用同步转速为 1 500 r/min 或 1 000 r/min的电动机。

可由工作机的转速要求和传动机构的合理传动比范围,推算出电动机转速的可洗范围,即

$$n_{d} = (i_{1} \cdot i_{2} \cdot \dots \cdot i_{n}) n_{\mathbf{w}} \tag{2.5}$$

式中: $n_a$ 为电动机可选转速范围; $i_1,i_2,\cdots,i_n$ 分别为各级传动机构的合理传动比范围。

由选定的电动机类型、结构、容量和转速查出电动机型号,并记录其型号、额定功率、满载转速、中心高、轴伸尺寸、键连接尺寸等(见附表 8.1~附表 8.10)。

设计传动装置时,一般按实际需要的电动机输出功率 P, 计算,转速则取满载转速。

例 2.1 图 2.2 所示为带式运输机的传动方案。已知卷简直径 D=500~mm,运输带的有效拉力 F=1~500~N,运输带速度 v=2~m/s,卷筒效率为 0.96,长期连续工作。试选择合适的电动机。

#### 解

#### (1) 选择电动机类型

按已知的工作要求和条件,选用 Y 型全封闭笼型三相异步 电机。

#### (2) 选择电动机功率

工作机所需的电动机输出功率为

$$P_{d} = \frac{P_{w}}{\eta}$$

$$P_{w} = \frac{Fv}{1\ 000\eta_{w}}$$

 $P_{d} = \frac{Fv}{1\ 000\eta_{W}\eta}$ 

所以

由电动机至工作机之间的总效率(包括工作机效率)为

$$\eta \cdot \eta_{\mathbf{w}} = \eta_1 \cdot \eta_2^2 \cdot \eta_3 \cdot \eta_4 \cdot \eta_5 \cdot \eta_6$$

式中: $\eta_1$ 、 $\eta_2$ 、 $\eta_3$ 、 $\eta_4$ 、 $\eta_5$ 、 $\eta_6$  分别为带传动、齿轮传动的轴承、齿轮传动、联轴器、卷筒轴的轴承及卷筒的效率。取  $\eta_1$  = 0.96、 $\eta_2$  = 0.99、 $\eta_3$  = 0.97、 $\eta_4$  = 0.97、 $\eta_5$  = 0.98、 $\eta_6$  = 0.96,则

$$\eta \cdot \eta_{\rm w} = 0.96 \times 0.99^2 \times 0.97 \times 0.97 \times 0.98 \times 0.96 = 0.83$$

所以

$$P_{\rm d} = \frac{Fv}{1.000 \, \eta_{\rm W} \eta} = \frac{1.500 \times 2}{1.000 \times 0.83} \text{kW} = 3.61 \text{ kW}$$

#### (3) 确定电动机转速

图 2.2 带式运输机的传动方案

#### 卷筒轴的工作转速为

$$n_{\rm w} = \frac{60 \times 1\ 000v}{\pi D} = \frac{60 \times 1\ 000 \times 2}{\pi \times 500} \text{r/min} = 76.4 \text{ r/min}$$

按推荐的合理传动比范围,取 V 带传动的传动比  $i'_1 = 2 \sim 4$ ,单级齿轮传动比  $i'_2 = 3 \sim 5$ ,则合理总传动比的范围为  $i' = 6 \sim 20$ ,故电动机转速的可选范围为

$$n'_d = i' \cdot n_w = (6 \sim 20) \times 76.4 \text{ r/min}$$
  
 $n'_d = (458 \sim 1528) \text{ r/min}$ 

符合这一范围的同步转速有 750 r/min、1 000 r/min、1 500 r/min, 再根据计算出的容量,由附表 8.1 查出有三种适用的电动机型号,其技术参数及传动比的比较情况见表 2.4。

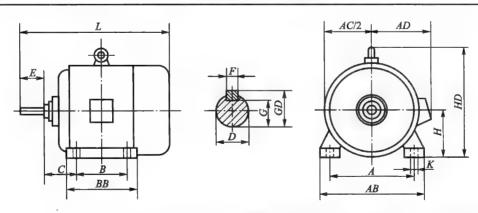
方案	电动机型号	额定功率	电动机转速/(r/min)		传动装置的传动比		
刀采		$P_{\rm ed}/{ m kW}$	同步转速	满载转速	总传动比	带	齿轮
1	Y160M1 - 8	4	750	720	9.42	3	3.14
2	Y132M1 - 6	4	1 000	960	12.57	3.14	4
3	Y112M -4	4	1 500	1 440	18.85	3.5	5.385

表 2.4 电动机型号

综合考虑电动机和传动装置的尺寸、重量以及带传动和减速器的传动比,比较三个方案可知:方案1的电动机转速低,外廓尺寸及重量较大,价格较高,虽然总传动比不大,但因电动机转速低,导致传动装置尺寸较大。方案3电动机转速较高,但总传动比大,传动装置尺寸较大。方案2适中,比较适合。因此,选定电动机型号为Y132M1-6,所选电动机的额定功率 $P_{\rm ed}$ =4kW,满载转速 $n_{\rm m}$ =960 r/min,总传动比适中,传动装置结构较紧凑。所选电动机的主要外形尺寸和安装尺寸如表 2.5 所列。

表 2.5 电动机外形尺寸和安装尺寸

 $\mathbf{m}\mathbf{m}$ 



中心	外形尺寸	底脚安装尺寸	地脚螺栓孔直径	轴伸尺寸	装键部位尺寸	
高H	L×(AC/2+AD)×HD	A×B	D	D×E	F×GD	
132	515 × 345 × 315	216 × 178	12	38 × 80	10 × 41	

#### 三、计算总传动比和分配传动比

由选定电动机的满载转速  $n_m$  和工作机主动轴的转速  $n_w$ ,可得传动装置的总传动比为

$$i = \frac{n_{\rm m}}{n_{\rm w}} \tag{2.6}$$

对于多级传动i为

$$i = i_1 \cdot i_2 \cdot i_3 \cdot \cdots \cdot i_n \tag{2.7}$$

计算出总传动比后,应合理地分配各级传动比,限制传动件的圆周速度以减小动载荷,降低传动精度等级。分配各级传动比时主要应考虑以下几点:

- 1) 各级传动的传动比应在推荐的范围内选取,参见表 2.2。
- 2) 应使传动装置的结构尺寸较小、重量较轻。如图 2.3 所示,当二级减速器的总中心距和总传动比相同时,传动比分配方案不同,减速器的外廓尺寸也不同。
- 3) 应使各传动件的尺寸协调,结构匀称、合理,避免互相干涉碰撞。例如,由带传动和齿轮减速器组成的传动中,一般应使带传动的传动比小于齿轮传动的传动比。如果带传动的传动比过大,大带轮过大,则易使大带轮与底座相碰,如图 2.4 所示。

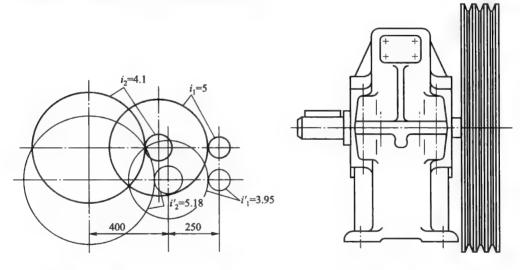


图 2.3 两种传动比分配方案的外廓尺寸比较

图 2.4 带轮与底座相碰

- 4) 在二级减速器中,高速级和低速级的大齿轮直径应尽量相近,以利于浸油润滑。
- 一般对于展开式二级圆柱齿轮减速器,推荐高速级传动比取  $i_1 = (1.3 \sim 1.5)i_2$ ,同轴式减速器则取  $i_1 = i_2$ 。

传动装置的实际传动比要由选定的齿轮齿数或带轮基准直径准确计算,因而很可能与设定的传动比之间有误差。一般允许工作机实际转速与设定转速之间的相对误差为±(3~5)%。

#### 四、计算传动装置的运动和动力参数

为进行传动件的设计计算,应首先推算出各轴的转速、功率和转矩。一般按由电动机至工作机之间运动传递的路线推算各轴的运动和动力参数,现以图 2.2 所示的带式运输机传动简图为例来说明。

#### 1. 各轴转速

$$n_{\rm I} = \frac{n_{\rm m}}{i_0} \tag{2.8}$$

$$n_{\parallel} = \frac{n_{\parallel}}{i_{1}} = \frac{n_{m}}{i_{0} \cdot i_{1}} \tag{2.9}$$

$$n_{\mathbb{I}} = \frac{n_{\mathbb{I}}}{i_2} = \frac{n_{\mathbb{I}}}{i_0 \cdot i_1 \cdot i_2} \tag{2.10}$$

式中: $n_{\text{m}}$  为电动机的满载转速,单位为 r/min; $n_{\text{I}}$ 、 $n_{\text{II}}$  分别为 I、II、II轴(I轴为高速轴,III轴) 为低速轴)的转速,单位为 r/min; $i_{0}$  为电动机至 I 轴的传动比; $i_{1}$  为 I 轴至 II 轴的传动比; $i_{2}$  为 II 轴至 III 轴的传动比; $i_{2}$  为 II 轴至 III 轴的传动比。

#### 2. 各轴的输入功率

$$P_{\mathrm{I}} = P_{\mathrm{d}} \cdot \eta_{01} \tag{2.11}$$

$$P_{II} = P_{I} \cdot \eta_{12} = P_{d} \cdot \eta_{01} \cdot \eta_{12} \tag{2.12}$$

$$P_{\mathbb{I}} = P_{\mathbb{I}} \cdot \eta_{23} = P_{\mathsf{d}} \cdot \eta_{01} \cdot \eta_{12} \cdot \eta_{23} \tag{2.13}$$

式中: $P_{\rm d}$  为电动机的输出功率,单位为 kW; $P_{\rm I}$ 、 $P_{\rm II}$ 、 $P_{\rm II}$ 分别为 I、II、III 轴的输入功率,单位为 kW; $\eta_{01}$ 、 $\eta_{12}$ 、 $\eta_{23}$ 分别为电动机轴与 I 轴、I 轴与 II 轴、II 轴与 III 轴间的传动效率。

#### 3. 各轴转矩

$$T_1 = T_d \cdot i_0 \cdot \eta_{01} \tag{2.14}$$

$$T_{\pi} = T_{1} \cdot i_{1} \cdot \eta_{12} \tag{2.15}$$

$$T_{\mathbf{II}} = T_{\mathbf{I}} \cdot i_2 \cdot \eta_{23} \tag{2.16}$$

式中: $T_1$ 、 $T_{\mathbb{I}}$ 、 $T_{\mathbb{I}}$ 分别为  $\mathbb{I}$ 、 $\mathbb{I}$  、  $\mathbb{I}$  轴的输入转矩,单位为  $\mathbb{N}$  ·  $\mathbb{m}$ ;  $T_{\mathbb{A}}$  为电动机轴的输出转矩,单位为  $\mathbb{N}$  ·  $\mathbb{m}$ 。

#### $T_a$ 的计算公式为

$$T_{\rm d} = 9 \ 550 \, \frac{P_{\rm d}}{n_{\rm m}} \tag{2.17}$$

以上计算得到的各轴运动和动力参数以表格形式整理备用。

例 2.2 同例 2.1 的已知条件和计算结果,计算传动装置各轴的运动和动力参数。

#### 解

#### (1) 各轴转速

由式(2.8)~式(2.10)得

I 轴 
$$n_1 = \frac{n_m}{i_0} = \frac{960}{3.14} \text{r/min} = 305.73 \text{ r/min}$$

Ⅱ轴

$$n_{\text{II}} = \frac{n_{\text{I}}}{i_{\text{I}}} = \frac{305.73}{4} \text{ r/min} = 76.4 \text{ r/min}$$

卷筒轴

$$n_w = n_{\pi} = 76.4 \text{ r/min}$$

#### (2) 各轴的输入功率

由式(2.11)~(2.13)得

I轴

$$P_{\rm I} = P_{\rm d} \cdot \eta_{01} = 3.61 \times 0.96 \text{ kW} = 3.466 \text{ kW}$$

II轴

$$P_{\parallel} = P_{\perp} \cdot \eta_{12} = P_{\perp} \cdot \eta_{2} \cdot \eta_{3} = 3.466 \times 0.99 \times 0.97 \text{ kW} = 3.33 \text{ kW}$$

卷筒轴

$$P_{W} = P_{\parallel} \cdot \eta_{23} = P_{\parallel} \cdot \eta_{2} \cdot \eta_{4} = 3.33 \times 0.99 \times 0.97 \text{ kW} = 3.19 \text{ kW}$$

#### (3) 各轴的输入转矩

由式(2.17)计算电动机轴的输出转矩 Ta

$$T_d = 9 550 \frac{P_d}{n_m} = 9 550 \times \frac{3.61}{960} \text{N} \cdot \text{m} = 35.91 \text{ N} \cdot \text{m}$$

由式(2.14)~(2.16)得

I 轴  $T_{\text{I}} = T_{\text{d}} \cdot i_{0} \cdot \eta_{01} = T_{\text{d}} \cdot i_{0} \cdot \eta_{1} = 35.91 \times 3.14 \times 0.96 \text{ N} \cdot \text{m} = 108.25 \text{ N} \cdot \text{m}$ II 轴  $T_{\text{I}} = T_{\text{I}} \cdot i_{1} \cdot \eta_{12} = T_{\text{I}} \cdot i_{1} \cdot \eta_{2} \cdot \eta_{3} = 108.25 \times 4 \times 0.99 \times 0.97 \text{ N} \cdot \text{m} = 415.81 \text{ N} \cdot \text{m}$  卷筒轴  $T_{\text{W}} = T_{\text{II}} \cdot \eta_{2} \cdot \eta_{4} = 415.82 \times 0.99 \times 0.97 \text{ N} \cdot \text{m} = 399.31 \text{ N} \cdot \text{m}$  运动和动力参数的计算结果列于表 2.6:

表 2.6 运动和动力参数的计算结果

参数	轴名	电动机轴	I轴	II 轴	卷筒轴
输入	n/(r/min) 功率 P/kW E T/(N·m)	960 3. 6 35. 91	305. 73 3. 466 108. 25	76. 4 3. 33 415. 81	76. 4 3. 19 399. 31
	·动比 i 改率 η	3. 14 0. 96	4 0.9	96	1 0.96

## 第3章 传动零件的设计计算

在设计减速器的装配图前,必须先计算各级传动件的参数,确定其尺寸,并选好联轴器的类型和规格。为使设计减速器的原始条件比较准确,一般先计算减速器的外传动件,如带传动、链传动和开式齿轮传动等,然后计算减速器内的传动件。

#### 一、选择联轴器的类型和型号

一般在传动装置中有两个联轴器:一个是连接电动机轴与减速器高速轴的联轴器,另一个是连接减速器低速轴与工作机轴的联轴器。前者由于所连接轴的转速较高,为了减小起动载荷、缓和冲击,应选用具有较小转动惯量的弹性联轴器,如弹性柱销联轴器等。后者由于所连接轴的转速较低,传递的转矩较大,减速器与工作机常不在同一底座上而要求有较大的轴线偏移补偿,因此常选用无弹性元件的挠性联轴器,例如十字滑块联轴器等。

对于标准联轴器,主要按传递转矩的大小和转速选择型号,在选择时还应注意联轴器轴孔尺寸必须与轴的直径相适应。

#### 二、设计减速器外传动零件

减速器外传动零件的设计计算方法按主教材所述,下面仅就应注意的问题作简要说明。

- 1. 带传动
- 1) 应注意带轮尺寸与传动装置外廓尺寸及安装尺寸的关系。例如,装在电动机轴上的小带轮外圆半径应小于电动机的中心高;带轮轴孔的直径、长度应与电动机轴的直径、长度相对应;大带轮的外圆半径不能过大,否则会与机器底座相干涉等。
- 2) 带轮的结构形式主要取决于带轮直径的大小,其具体结构及尺寸可查主教材或设计手册。应注意的是,大带轮轴孔的直径和长度应与减速器输入轴轴伸的尺寸相适应。带轮轮毂的长度 L 与轮缘的宽度可以不相同,一般轮毂长度 L 按轴孔的直径 d 确定,取 L=(1.5~2)d,而轮缘宽度则取决于传动带的型号和根数。
- 3) 带轮的直径确定后,应验算实际传动比和大带轮的转速,并以此修正减速器的传动比和输入转矩。
  - 2. 链传动
- 1)应使链轮的直径、轴孔尺寸等与减速器、工作机相适应。应由所选链轮的齿数计算实际传动比,并考虑是否需要修正减速器的传动比。
  - 2) 如果选用的单列链尺寸过大,则应改选双列链。画链轮结构图时只需画其轴向齿形图。
  - 3. 开式齿轮传动

- 1) 开式齿轮传动一般布置在低速级,常采用直齿轮。因开式齿轮传动润滑条件差、磨损严重,因此只需计算轮齿的弯曲强度,再将计算所得模数增大10%~20%。
- 2) 应选用耐磨性好的材料作为齿轮材料。选择大齿轮的材料时应考虑其毛坯尺寸和制造方法,例如当齿轮直径超过 500 mm 时,应采用铸造毛坯。
  - 3) 由于开式齿轮的支承刚度小,其齿宽系数应取小些。
- 4)应检查齿轮的尺寸与工作机是否相称,有无碰撞、干涉等现象。应按齿轮的齿数计算实际传动比,并视具体情况修改减速器的传动比。

#### 三、设计减速器内传动零件

减速器内传动零件的设计计算及结构设计方法均可依据主教材的有关内容进行,这里只讨论应注意的事项。

- 1)在选用齿轮的材料前,应先估计大齿轮的直径。如果大齿轮直径较大,则多采用铸造毛坯,齿轮材料应选用铸钢或铸铁材料。如果小齿轮的齿根圆直径与轴径接近,齿轮与轴可制成一体,选用的材料应兼顾轴的要求。同一减速器的各级小齿轮(或大齿轮)的材料应尽可能一致,以减少材料的牌号,降低加工的工艺要求。
- 2) 计算齿轮的啮合几何尺寸时应精确到小数点后 2 到 3 位,角度应精确到"""(秒),而中心距、齿宽和结构尺寸应尽量圆整为整数。斜齿轮传动的中心距应通过改变  $\beta$  角(螺旋角)的方法圆整为以 0.5 结尾的整数。
  - 3) 传递动力的齿轮,其模数应大于1.5~2 mm。
- 4) 锥齿轮的分度圆锥角  $\delta_1$ 、 $\delta_2$  可由传动比 i 算出 i 值的计算应精确到小数点后 4 位 i 0 值的计算应精确到秒 i 0 。
- 5)蜗杆传动的中心距应尽量圆整成尾数为0或5的整数,蜗杆的螺旋线方向应尽量选用右旋,以便于加工。蜗杆传动的啮合几何尺寸也应精确计算。
- 6) 当蜗杆的圆周速度  $v < 4 \sim 5$  m/s 时,一般采用蜗杆下置式; 当  $v > 4 \sim 5$  m/s 时,则采用蜗杆上置式。
  - 7) 蜗杆的强度和刚度验算以及蜗杆传动的热平衡计算都要在装配草图的设计中进行。
  - 8) 各齿轮的参数和几何尺寸的计算结果应及时整理并列表备用。

## 第4章 减速器结构尺寸

图 4.1、图 4.2 所示分别为圆柱齿轮减速器和蜗杆减速器的典型结构。设计减速器的箱体结构时,可参考图 4.1~图 4.4 及表 4.1~表 4.5 确定箱体各部分的尺寸。

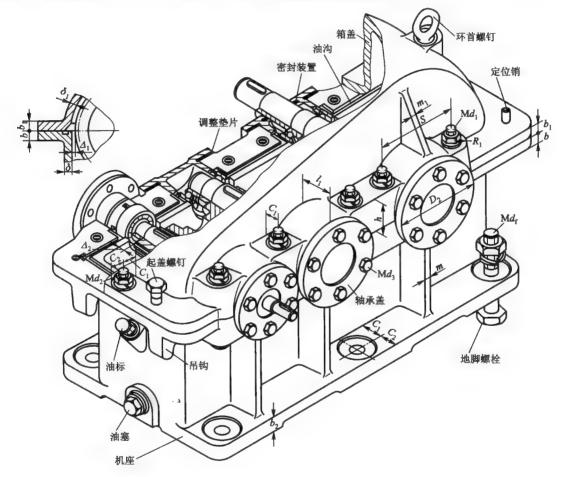


图 4.1 圆柱齿轮减速器

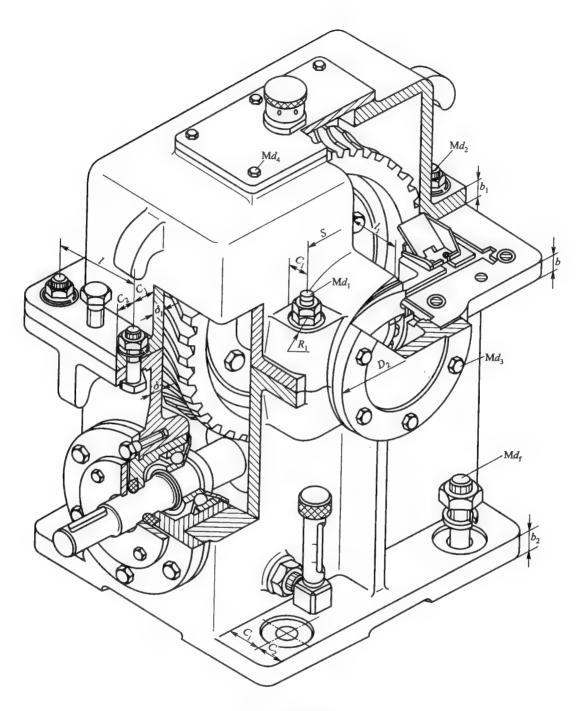


图 4.2 蜗杆减速器

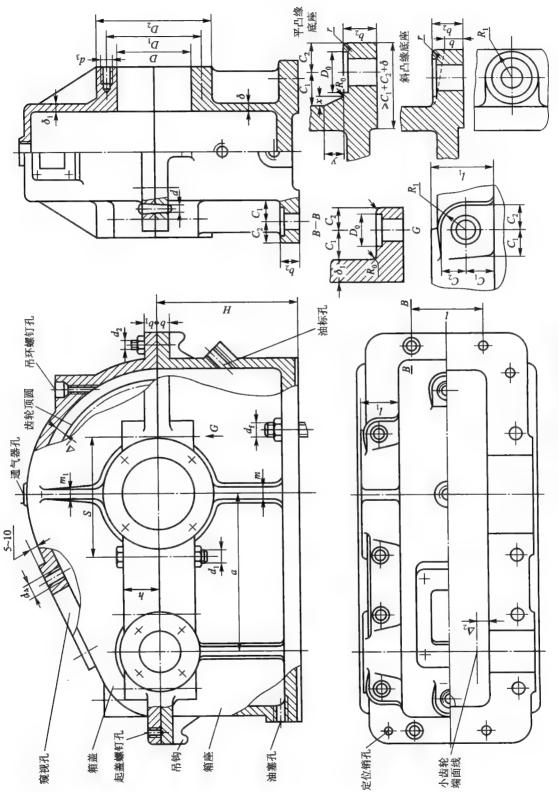


图 4.3 齿轮减速器箱体结构尺寸

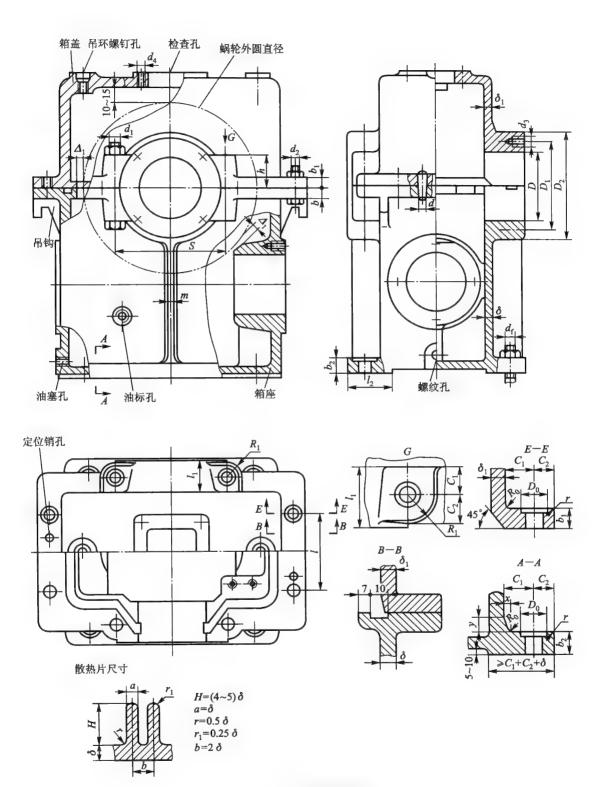


图 4.4 蜗杆减速器箱体结构尺寸

表 4.1 铸铁减速器箱体的主要结构尺寸(图 4.1~图 4.4)

	表 4.1	铸铁减速器稍体的主要结构尺寸(图 4.1~图 4.4) 减速器形式、尺寸关系/mm					
名称	符号	齿轮减速器 锥齿轮减速器 蜗杆减速器					
		一级	0.025a + 1 mm ≥8 mm	0.012 $5(d_{1m} + d_{2m}) + 1$ mm $\geq 8$ mm 或 $0.01(d_1 + d_2) + 1$ mm $\geq 8$ mm	<b>羽竹似</b> 逐船		
箱座壁厚	δ	二级	0.025a + 3 mm ≥8 mm	d <sub>1</sub> 、d <sub>2</sub> ——小、大锥齿轮的大端直 径	0. 04a + 3 mm .≥8 mm		
		三级	0.025a + 5 mm ≥8 mm	d <sub>1m</sub> 、d <sub>2m</sub> ──小、大锥齿轮的平均 直径			
		级	0.02a + 1 mm ≥8 mm				
箱盖壁厚	$\boldsymbol{\delta}_1$	二级	0.02a + 3 mm ≥8 mm	0.01( $d_{1m} + d_{2m}$ ) + 1 mm≥8 mm 或 0.008 5( $d_1 + d_2$ ) + 1 mm≥ 8 mm	蜗杆在上:≈δ 蜗杆在下:= 0.85δ≥8		
		三级	0.02a + 5 mm ≥8 mm	o min			
箱盖凸缘厚度	<i>b</i> <sub>1</sub>	$1.5\delta_1$					
箱座凸缘厚度	b	1.58					
箱座底凸缘厚度	b <sub>2</sub>	2.58					
地脚螺栓直径	$d_{i}$		0.036a + 12 mm	$0.018(d_{1m} + d_{2m}) + 1 \text{ mm} \ge 12 \text{ mm}$ 或 $0.015(d_1 + d_2) + 1 \text{ mm} \ge 12 \text{ mm}$	0.036a + 12 mr		
地脚螺栓数目	п	$a \le 250$ 时, $n = 4$ $a > 250 \sim 500$ 时, $n = 6$ a > 500 时, $n = 8$		n = 底凸缘周长之半 ≥4			
轴承旁连接螺栓直径	<b>d</b> <sub>1</sub>	$0.75d_{\mathrm{f}}$					
盖与座连接螺栓直径	$d_2$			$(0.5 \sim 0.6) d_{\rm f}$			
连接螺栓 d2 的间距	ı			150 ~ 200 mm			
轴承端盖螺钉直径	$d_3$		-	$(0.4 \sim 0.5) d_{\rm f}$			
检查孔盖螺钉直径	d <sub>4</sub>			$(0.3 \sim 0.4) d_{\rm f}$			
定位销直径	d			(0.7~0.8)d <sub>2</sub>			
d <sub>i</sub> 、d <sub>1</sub> 、d <sub>2</sub> 至外箱         壁距离	<b>C</b> <sub>1</sub>	见表 4. 2					

				<b> </b>							
名称	符号	减速器形式、尺寸关系/mm									
石 你	刊节	齿轮减速器	蜗杆减速器								
$d_{r}$ 、 $d_{2}$ 至凸缘边缘 距离	C <sub>2</sub>		见表 4.2								
轴承旁凸台半径	R <sub>1</sub>		$C_2$								
凸台高度	h	根据低速级	轴承座外径确定,以便于扳手擦	操作为准							
外箱壁至轴承座 端面的距离			$C_1 + C_2 + (5 \sim 10) \mathrm{mm}$								
齿轮顶圆(蜗轮外圆) 与内箱壁间的距离	$\Delta_1$		> 1.28								
齿轮(锥齿轮或蜗轮轮 穀)端面与内箱壁间 的距离	$\Delta_2$		> 8								
箱盖、箱底肋厚	$m_1$ , $m$		$m_1 \approx 0.85\delta_1; m \approx 0.85\delta$								
轴承端盖外径	<b>D</b> <sub>2</sub>	$D + (5 \sim 5.5) d_3, L$	——轴承外径(嵌入式轴承盖	尺寸见表 4.5)							
轴承旁连接螺栓距离	S	尽量靠近,以 M	1 d <sub>1</sub> 和 M d <sub>3</sub> 互不干涉为准,一	般取 S = D <sub>2</sub>							

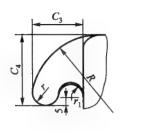
注:多级传动时, a 取低速级中心距。对圆锥 - 圆柱齿轮减速器, 按圆柱齿轮传动中心距取值。

#### 表 4.2 凸台及凸缘的结构尺寸(图 4.3、图 4.4)

mm

螺栓直径	М6	M8	M10	M12	M14	M16	M18	M20	M22	M24	M27	M30	
$C_{1 \min}$	12	14	16	18	20	22	24	26	30	34	38	40	
$C_{2\min}$	10	12	14	16	18	20	22	24	26	28	32	35	
$D_0$	13	18	22	26	30	33	36	40	43	48	53	61	
Romax	5							8	10				
r <sub>max</sub>				3				5		8			

#### 表 4.3 起重吊耳和吊钩



#### 吊耳(在箱盖上铸出)

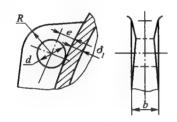
$$C_3 = (4 \sim 5) \delta_1$$

$$C_4 = (1.3 \sim 1.5) C_3$$

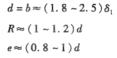
$$b = (1.8 \sim 2.5) \delta_1$$

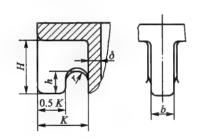
$$R = C_4; r_1 \approx 0.2 C_3; r \approx 0.25 C_3$$

δ, ——箱盖壁厚



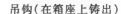
#### 吊耳环(在箱盖上铸出)

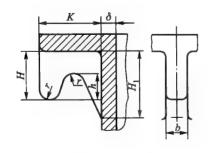




#### 吊钩(在箱座上铸出)

 $K = C_1 + C_2$  (表 4.2)  $H \approx 0.8K$   $h \approx 0.5H$   $r \approx 0.25K$  $b \approx (1.8 \sim 2.5)\delta$ 





 $K = C_1 + C_2 ( \gtrsim 4.2)$ 

 $H \approx 0.8K$  $h \approx 0.5H$ 

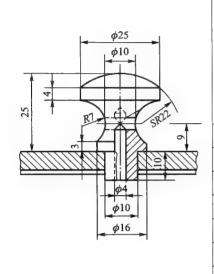
 $r \approx K/6$ 

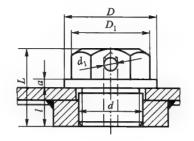
 $b \approx (1.8 \sim 2.5) \delta$ 

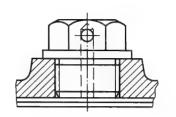
H<sub>1</sub> 按结构确定

#### 提手式通气器





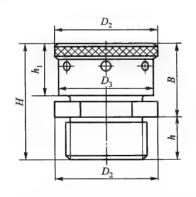


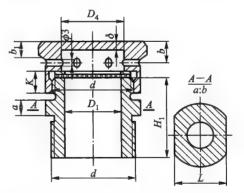


S----螺母扳手宽度

$d_1$
4
5
6
7
8
8
8
8
5 6 7 8 8

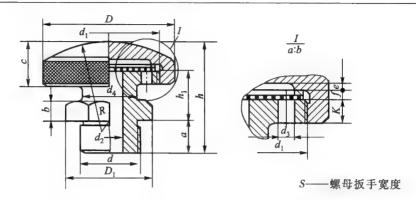
通气帽





D	$D_1$	В	h	Н	$D_2$	$H_1$	a	δ	K	ь	$h_1$	<b>b</b> <sub>1</sub>	$D_3$	$D_4$	L	孔数
M27 × 1.5	15	≈30	15	≈45	36	32	6	4	10	8	22	6	32	18	32	6
M36 × 3	20	≈40	20	≈60	48	42	8	4	12	11	29	8	42	24	41	6
M48 × 3	30	≈45	25	≈70	62	52	10	5	15	13	32	10	56	36	55	8

# 通气罩

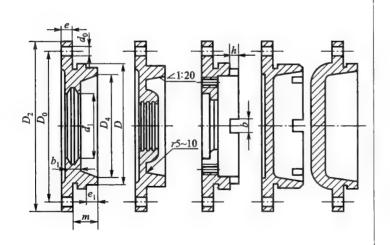


d	$d_1$	$d_2$	$d_3$	$d_4$	D	h	a	b	c	$h_1$	R	$D_1$	S	K	e	f
M18 × 1.5	M33 × 1.5	8	3	16	40	40	12	7	16	18	40	25. 4	22	6	2	2
M27 × 1.5	M48 × 1.5	12	4. 5	24	60	54	15	10	22	24	60	36. 9	32	7	2	2
M36 × 1.5	M64 × 1.5	16	6	30	80	70	20	13	28	32	80	53. 1	41	10	3	3

表 4.5 减压器轴承端盖与轴承套杯结构尺寸

mm

# 螺钉连接外装式轴承盖



$$d_0 = d_3 + 1 \text{ mm}$$

$$D_0 = D + 2.5d_3$$

$$D_2 = D_0 + 2.5d_3$$

$$e = 1.2d_3$$

$$e_1 \ge e$$

m由结构确定。

$$D_4 = D - (10 \sim 15) \,\mathrm{mm}$$

 $d_1$ 、 $b_1$  由密封尺寸确定。

$$b = 5 \sim 10 \text{ mm}, h = (0.8 \sim 1)b$$

# 

# 嵌入式轴承盖

 $e_2 = 5 \sim 8 \text{ mm}$ 

 $S = 10 \sim 15 \text{ mm}$ 

m由结构确定。

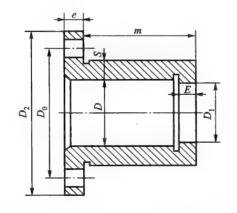
 $D_3 = D + e_2$ , 装有 O 形圈的, 按 O 形圈外径取。

 $d_1$ 、 $b_1$ 、a 由密封尺寸确定。

沟槽尺寸(GB/T 3452.3-2005)

0 形圏 截面直 径 d <sub>2</sub>	$B_{0}^{+0.25}$	$H^{+0.10}_{-0}$	d <sub>3</sub> 偏差值
2. 65	3.6	2. 07	0 - 0. 05
3. 55	4. 8	2.74	0 -0.06
5.3	7.1	4. 19	0 -0.07

# 轴承套杯



 $S = 7 \sim 12 \text{ mm}$ 

 $E \approx e \approx S$ 

 $D_0 = D + 2S + 2.5d_3$ 

 $D_2 = D_0 + 2.5d_3$ 

m由结构确定。

D<sub>0</sub> 由轴承安装尺寸确定。

D---轴承外径

注:材料为 HT150。

# 第5章 装配工作图的设计和绘制

装配工作图表达了机器总体结构的设计构思、部件的工作原理和装配关系,也表达出各零件间的相互位置、尺寸及结构形状。它是绘制零件图,进行部件装配、调试及维护的技术依据。设计装配工作图时要综合考虑工作要求、材料、强度、刚度、磨损、加工、装拆、调整、润滑和维护等多方面因素,而且在视图表达上要力求清楚。

装配工作图的设计既包括结构设计又包括校核计算,设计过程比较复杂,常常需要边绘图、 边计算、边修改。因此,为保证设计质量,初次设计时,应先绘制草图。一般先用细线绘制装配草 图(或在草图纸上绘制草图),经过设计过程中的不断修改,待全部完成并经检查、审查后再加深 (或重新绘制正式装配图)。

减速器的装配工作图可按以下步骤进行设计:

- 1) 装配工作图设计的准备。
- 2) 绘制装配草图。画出传动件及箱体内壁线的位置,进行轴的结构设计,计算轴的强度和轴承的寿命。
  - 3) 进行传动件的结构设计、轴承端盖的结构设计,选择轴承的润滑及密封方式。
  - 4)设计减速器的箱体和附件。
  - 5) 检查装配草图。
  - 6) 完成装配图(对学生要求是:在完成草图基础之上,重新绘制正式装配图)。

# 一、装配图设计的准备阶段

在画装配图之前,应通过翻阅资料、装拆减速器、看录像等,搞清楚减速器各零部件的作用、 类型和结构。还要注意减速器的以下几项技术数据:

- 1) 电动机型号,电动机输出轴的轴径、轴伸长度,电动机的中心高;
- 2) 联轴器的型号、孔径范围、孔宽和装拆尺寸要求:
- 3) 传动零件的中心距、分度圆直径、齿顶圆直径以及 轮齿的宽度;
  - 4) 滚动轴承的类型;
  - 5) 箱体的结构方案(剖分式或整体式);
  - 6) 所推荐箱体结构的有关尺寸。

画装配图时,应选好比例,布置好图面位置。画草图的比例应与正式图的比例相同,并优先选用 1:1的比例,以便于绘图并有真实感。一般装配图的三视图、预留明细栏和技术要求等的位置如图 5.1 所示。

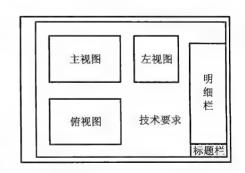


图 5.1 装配图的布置

# 二、装配图设计的第一阶段

这一阶段主要进行轴的结构设计,确定轴承的型号和位置,找出轴承支点和轴组件上作用力的作用点,从而对轴和轴承进行验算。

画图时由箱内的传动件画起,由内向外画,内外兼顾。三视图中以俯视图为主,兼顾主视图。

1. 确定各传动件的轮廓及其相对位置

首先画箱内传动件的中心线、齿顶圆(或蜗轮外圆)、节圆、齿根圆、轮缘及轮毂宽等轮廓尺寸。

要注意各零件间的相互位置和间隙。如设计二级齿轮减速器时,应注意一轴上齿轮的齿顶不能与另一轴表面相碰,而两级齿轮端面的间距 c 要大于 2m(m) 为齿轮模数),并大于 8mm,如图 5.2 所示。

# 2. 箱体内壁位置的确定

箱体内壁与传动件间应留有一定的间距,如齿轮的齿顶圆至箱体内壁间应留有间隙  $\Delta_1$ ,齿轮端面至箱体内壁间应留有间隙  $\Delta_2$ (图 5.2), $\Delta_1$ , $\Delta_2$ , 的值见表 4.1。

设计减速器结构时,必须全面考虑箱体内传动件的尺寸和箱体各部位的结构关系。例如,设计某些圆柱齿轮减速器高速级小齿轮处的箱体形状和尺寸时,要考虑到轴承处上下箱连接螺栓的布置和凸台的高度和尺寸,由此确定箱体内外壁的位置。可同时画两个视图,注意各部位结构尺寸的投影关系。

对于锥齿轮减速器,由于锥齿轮的轮毂宽度常大于齿轮的宽度,为避免干涉,应使箱体内壁与轮毂端面之间的间距  $\Delta_3 = (0.3 \sim 0.6) \delta, \Delta_2 = \Delta_3$  (图 5.3), $\delta$  为箱座壁厚。

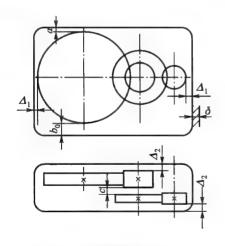


图 5.2 齿轮端面间距(一)

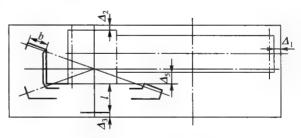


图 5.3 齿轮端面间距(二)

由于蜗杆减速器箱体内壁之间的距离由蜗杆轴组件的结构尺寸确定,所以其箱体内壁与蜗 轮轮毂的端面之间一般离得较远。

图 5.4 及图 5.5 所示分别为这一阶段所绘制的一级圆柱齿轮减速器及蜗杆减速器的装置草图。

3. 轴承座端面位置的确定

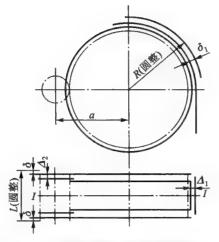


图 5.4 一级圆柱齿轮减速器装配草图(一)

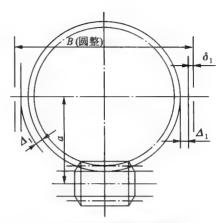


图 5.5 蜗杆减速器装配草图(一)

为了增加轴承的刚性,轴承旁的螺栓应尽量靠近轴承。

轴承座端面的位置由箱体的结构确定。当采用剖分式箱体时,轴承座的宽度 L 由轴承盖、箱座连接螺栓的大小确定,即由考虑螺栓扳手空间后的 C,和 C,确定,如图 5.6 所示。一般要求轴

承座的宽度  $L \ge \delta + C_1 + C_2 + (5 \sim 10)$  mm,其中  $C_1 \setminus C_2$  可由表 4.2 查出, $\delta$  为箱体壁厚,(5 ~ 10) mm 为轴承座端面凸出箱体外表面的尺寸,以便于进行轴承座端面的加工。两轴承座端面间的距离应进行圆整。

### 4. 初步计算轴径

按纯扭矩受力状态初步估算轴径,计算时应降低许用扭转 切应力来确定轴端最小直径  $d_{\min}$ 。具体计算方法参见主教材有关章节。

若轴上开有键槽,计算出的轴径应增大5%,并尽量圆整为标准值。若轴与联轴器连接,则轴径应与联轴器孔径一致。

### 5. 轴的结构设计

确定各轴段的长度和直径。

# (1) 确定轴的径向尺寸

确定轴的径向尺寸时,应考虑轴上零件的定位和固定、加工工艺和装拆等的要求。一般常把轴制成中部大两端小的阶梯形结构,其径向尺寸的变化应考虑以下因素(图 5.7)。

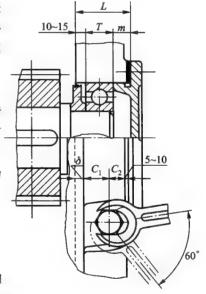


图 5.6 轴承座端面位置的确定

- 1) 定位轴肩的尺寸 如图 5.7 中直径  $d_3$  和  $d_4$ 、 $d_7$  和  $d_8$  的变化处,轴肩高度 h 应比零件孔的倒角 C 或圆角半径 r 大 2 ~ 3 mm,轴肩的圆角半径 r 应小于零件孔的倒角 C 或圆角半径 r'。装滚动轴承的定位轴肩尺寸应套轴承标准中的有关安装尺寸。
- 2) 非定位轴肩的尺寸 如图 5.7 中直径  $d_5$  和  $d_6$ 、 $d_6$  和  $d_7$  的变化处,其直径变化量较小,一般可取为  $0.5 \sim 3~\mathrm{mm}$ 。

3)有配合处的轴径 为便于装配及减小应力集中,有配合的轴段直径变化处常做成引导 锥,如图 5.7 中的Ⅲ所示。

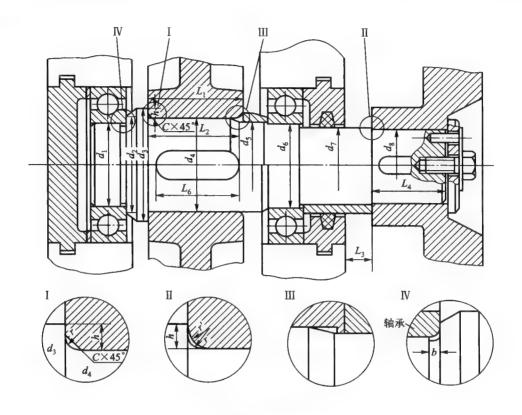


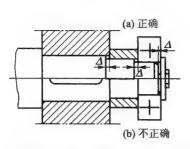
图 5.7 轴的结构设计

- 4) 轴颈尺寸 初选滚动轴承的类型及尺寸,则与之相配合的轴颈尺寸即被确定下来。同一轴上要尽量选择同一型号的轴承。
- 5)加工工艺要求 当轴段需磨削时,应在相应轴段留出砂轮越程槽(附表 1.6);当轴段需切制螺纹时,应留出螺纹退刀槽(附表 1.4 和附表 1.5)。
  - 6) 与轴上零件相配合的轴段直径应尽量取标准直径系列值。
  - (2) 确定轴的轴向尺寸

轴的轴向尺寸决定了轴上零件的轴向位置,确定轴向尺寸时应考虑以下几点:

1)保证传动件在轴上固定可靠 为使传动件在轴上的固定可靠,应使轮毂的宽度大于与之配合轴段的长度,以使其他零件顶住轮毂,而不是顶在轴肩上,如图 5.8a 所示。一般取轮毂宽度与轴段长度之差  $\Delta=1\sim2~\mathrm{mm}$ 。图 5.8b 所示为错误结构,当制造有误差时,这种结构不能保证零件的轴向固定及定位。

当周向连接用平键时,键应较配合长度稍短,并应布置在向装入传动件一侧,以便于装配,如图 5.9 所示。



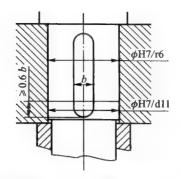
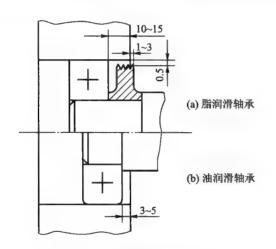
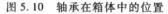


图 5.8 轴段长度与零件定位要求

图 5.9 轴段配合长度与零件定位要求

2) 轴承的位置应适当 轴承的内侧至箱体内壁应留有一定的间距,其大小取决于轴承的润滑方式。采用脂润滑时所留间距较大,以便放挡油环,防止润滑油溅入而带走润滑脂,如图5.10a 所示;若采用油润滑,一般所留间距为3~5 mm 即可,如图5.10b 所示。





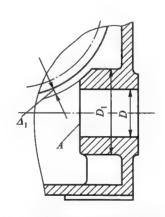
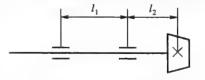


图 5.11 蜗杆减速器的蜗杆轴承座

为了提高轴的强度和刚度,应尽量缩短轴承与传动件间的距离。如图 5.11 所示,设计蜗杆

轴组件结构时,应缩小轴上支点的跨距,蜗杆轴承座通常伸到箱体的内部以提高蜗杆的刚度。还要注意蜗杆轴承座与蜗轮外圆应保持间距  $\Delta_1$ ,轴承座外圆应倒角。如图 5.12 所示,设计锥齿轮轴组件结构时,小锥齿轮往往为悬伸布置,为使轴的刚度较好,一般取两轴承支点跨距  $l_1$  =



伸布置,为使轴的刚度较好,一般取两轴承支点跨距  $l_1 = \mathbb{Z} = \mathbb{Z}$ 

3) 应便于零件的装拆 当轴上零件彼此靠得很近时,如图 5.13a 所示的 C 很小时,不利于零件的拆卸,需要适当增加有关轴段的轴向尺寸。如图 5.13b 所示,将轴段长度 l 增加到 l'。

轴伸出箱体外的长度与箱外零件及固定端盖螺钉的装拆有关。如果轴伸出箱体外的长度过小,端盖螺钉和箱外传动件的装拆均不方便。如图 5.14 所示,轴承端盖至箱外传动件间的距离 L/应大于 15~20 mm。

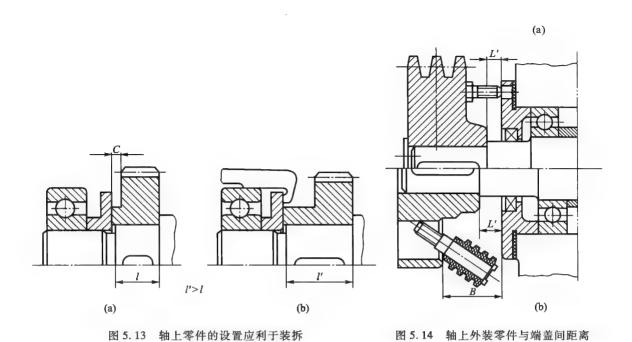


图 5.15、图 5.16 所示为装配图设计第一阶段的装配草图,主要绘制轴的结构,为轴、轴承的校核准备数据。

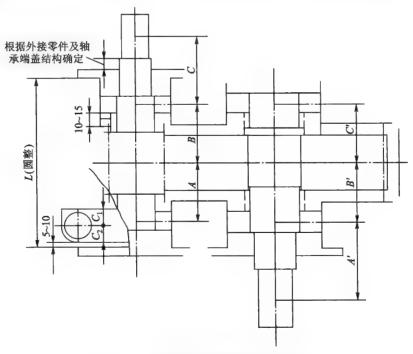


图 5.15 一级圆柱齿轮减速器装配草图(二)

# 6. 校核轴、轴承和键

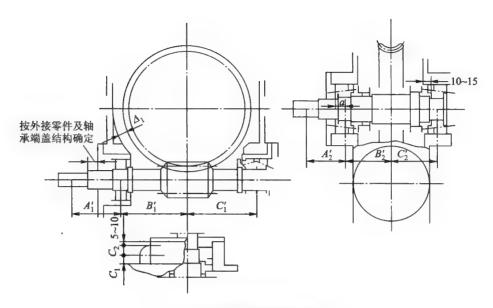


图 5.16 蜗杆减速器装配草图(二)

轴上力的作用点及支点跨距可从装配草图上确定。传动件力作用线的位置可取在轮缘宽度 中部,滚动轴承支反力作用点可近似认为在轴承宽度的中部。

力的作用点及支点跨距确定后,便可求出轴所受的弯矩和扭矩。选定1至2个危险截面,按 弯扭合成的受力状态对轴进行强度校核,如果强度不够或强度裕度过大则需修改轴的尺寸。

对滚动轴承应进行寿命计算。轴承寿命可按减速器的使用寿命或检修期计算,如不满足使用寿命要求,则需改变轴承的型号后再进行计算。

对键连接也应进行强度校核。

# 三、装配图设计的第二阶段

这一阶段的主要工作是进行传动零件的结构设计和轴承组合设计。

# 1. 传动零件的结构设计

传动零件的结构设计主要是指齿轮、蜗杆、蜗轮等零件的结构设计。传动零件的结构与所选材料、毛坯尺寸及制造方法等有关。关于具体的结构设计将在第6章讨论。

### 2. 轴承组合设计

轴承组合设计主要是正确地解决轴承的轴向位置固定、轴组件的轴向固定、轴承的调整和装拆等。从绘制装配图的角度来重点讨论轴承端盖结构、轴组件的轴向固定和调整等。

# (1) 轴承端盖结构

轴承端盖是用来固定轴承的位置、调整轴承间隙并承受轴向力的,轴承端盖的结构形式有凸缘式(图 5.17)和嵌入式(图 5.18)两种。

凸缘式轴承端盖的密封性能好,调整轴承间隙方便,因此使用较多。这种端盖大多采用铸铁件,设计制造时要考虑铸造工艺性,尽量使整个端盖的厚度均匀。当端盖较宽时,为减少加工量,可对端部进行加工,使其直径 D' < D,但端盖与箱体的配合段必须保留有足够的长度 l,否则拧紧

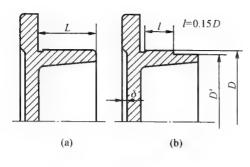


图 5.17 凸缘式轴承端盖



图 5.18 嵌入式轴承端盖

螺钉时容易使端盖歪斜,一般取  $l = (0.1 \sim 0.15) D$ ,如图 5.17b 所示。

嵌入式轴承端盖结构简单、密封性能差(一般在端盖与机体间放置 O 形密封圈,如图 5.19a 所示),调整间隙不方便,只适用于深沟球轴承(不用调整间隙)。如用于角接触轴承,应增加调整螺钉,如图 5.19b 所示。

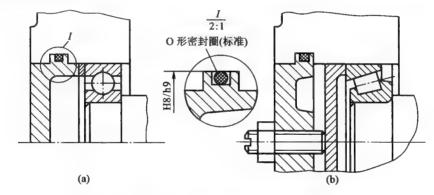


图 5.19 嵌入式端盖的密封及轴承间隙调整

轴承端盖各部分尺寸见表 4.5。

- (2) 轴组件的轴向固定和调整
- 1) 两端固定 这种固定方式在轴承支点跨距小于 300 mm 的减速器中用得最多,如图 5.20

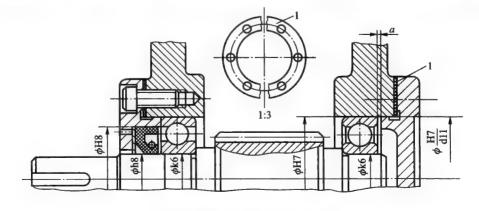


图 5.20 两端固定轴组件结构

所示。在轴承盖与轴承间应留有适量的间隙 a,一般取  $a \approx 0.25 \sim 0.4$  mm,间隙量是靠调整垫片 1 来控制的。

对于角接触向心轴承,可通过调整轴承外圈的轴向位置得到适当的轴承游隙,如图 5.21 所示。

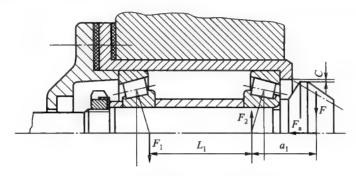


图 5.21 采用角接触向心轴承轴组件的两端固定结构

2)一端固定、一端游动 当轴上两轴承支点跨距大于300 mm 时,采用一端固定、一端游动的支承结构。图 5.22 所示为蜗杆轴组件结构图,固定端轴承组合的内外圈两侧均被固定,以承受双向轴向力。当固定端采用一对角接触轴承、游动端采用深沟球轴承时,内圈需双向固定,外圈不固定,如图 5.22a 所示;当游动端采用圆柱滚子轴承时,内、外圈两侧均需固定,滚子相对于外圈游动,如图 5.22b 所示。

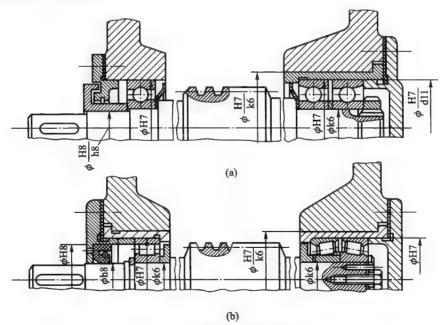


图 5.22 蜗杆轴组件的轴承结构

- 3. 滚动轴承的润滑与密封
- (1) 脂润滑

当浸油齿轮圆周速度小于 2 m/s 或  $dn \le 2 \times 10^5$  mm·r/min(d 为轴承内径,n 为转速)时,宜采用脂润滑。为防止箱体内的油浸入轴承与润滑脂混合,防止润滑脂流失,应在箱体内侧装挡油环 1,如图 5.23 所示。润滑脂的装填量不应超过轴承空间的  $1/3 \sim 1/2$ 。

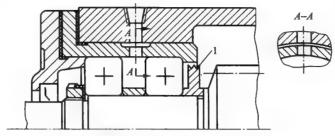


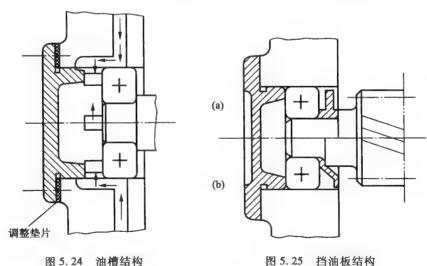
图 5.23 脂润滑轴承的注油孔与挡油环

# (2) 油润滑

当浸油齿轮的圆周速度大于 2 m/s 或  $dn > 2 \times 10^5$  mm·r/min 时,宜采用油润滑。油润滑通常有以下几种方式:

1)飞溅润滑 传动件的转动带起润滑油直接溅入轴承内,或先溅到箱壁上,顺着内壁流入箱体的油沟中,再沿油沟流入轴承内,油沟的具体结构如图 5.41 所示。此时端盖端部必须开槽,并将端盖端部的直径取小些,以免油路堵塞,如图 5.24 所示。

当传动件直径较小,或者传动件是斜齿轮或蜗杆(斜齿轮具有沿齿轮轴向排油的作用)时,会使过多的润滑油冲向轴承而增加轴承的阻力,这种情况下应在轴承前装置挡油板,如图 5.25 所示。



2) 浸油润滑 将轴承直接浸入箱内油中进行润滑。这种润滑方式常用于下置式蜗杆减速器中蜗杆轴承的润滑,油面高度不应超过轴承最低滚动体的中心,以免加大搅油损失。若传动件直径小于轴承滚动体中心分布圆直径时,可在轴上装设溅油轮并使其浸入油中,传动件不接触油面而靠溅油润滑,轴承仍为浸油润滑,如图 5.26 所示。

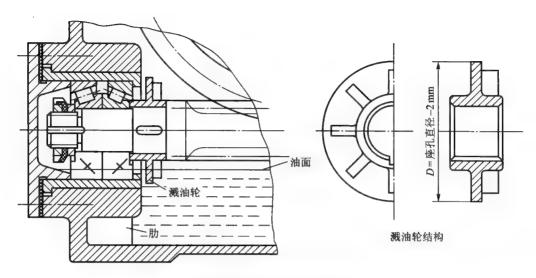


图 5.26 利用溅油轮进行润滑

3) 刮油润滑 当传动件圆周速度很低(v < 2 m/s)时,可利用装在箱体内的刮油板刮油润滑轴承,刮油板和传动件之间应留  $0.1 \sim 0.5 \text{ mm}$  的间隙,如图 5.27 所示。

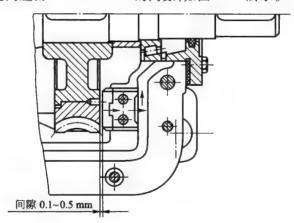


图 5.27 刮油板刮油润滑

# (3) 密封

轴伸端密封方式有接触式和非接触式两种。橡胶油封是接触式密封中的一种,密封效果较好。橡胶油封中常用的密封件有 V 形橡胶油封、U 形橡胶油封、Y 形橡胶油封、L 形橡胶油封和 J 形橡胶油封等几种。其中较为常用的是 J 形橡胶油封,可用于脂润滑和油润滑的轴承中。安装时应注意油封的安装方向,当以防漏油为主时,油封的唇边对着箱内(图 5.28a);当以防外界灰尘、杂质为主时,唇边对着箱外(图 5.28b);当两油封相背放置时(图 5.28c),防漏防尘效果都好。为使油封安装方便,轴上可做出斜角(图5.28a)。

毡圈密封是接触式密封中寿命较低、密封效果相对较差的一种,但其结构简单、价格低廉,适用于脂润滑轴承中,如图 5.29 所示。毡圈的剖面为矩形,工作时将毡圈嵌入剖面为梯形的环形槽中并压紧在轴上,以获得密封效果。毡圈密封的接触面易磨损,一般用于圆周速度小于

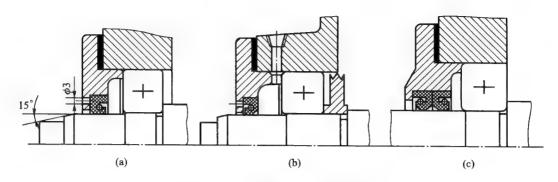


图 5.28 J形橡胶油封的安装方向

# 4~5 m/s的场合。

为避免磨损可采用非接触式密封,隙缝密封是其中常用的一种,如图 5.30 所示。它是利用充满润滑脂的环形间隙来达到密封效果的。隙缝密封结构简单、成本低,但不够可靠,适用于脂润滑的轴承中。

若要求更高的密封性能,可采用迷宫式密封。采用迷宫式密封的转动件和固定件之间存在着曲折的轴向间隙和径向间隙,利用其间充满的润滑脂来达到密封效果,可用于脂润滑和油润滑,如图 5.31 所示。迷宫式密封的结构复杂,制造和装配要求较高。

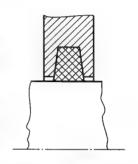
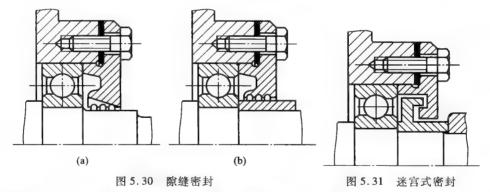


图 5.29 毡圈密封



选择密封方式时要考虑轴的圆周速度、润滑剂种类、环境条件和工作温度等,表 5.1 列出了几种密封装置适用的条件。

密封方式	毡圈密封	橡胶油封	油沟密封	迷宫式密封
适用的轴表面圆周速度/(m/s)	<3~5	< 8	<5	< 30
适用的工作温度/℃	< 90	-40 ~ 100	低于润滑脂融化温度	

表 5.1 几种密封装置的适用条件

在滚动轴承组合设计完成以后,应检查以前所画装配草图中轴承座孔的宽度是否足够,必要时应加宽。图 5.32 及图 5.33 所示分别为轴组件结构设计阶段所绘制的一级圆柱齿轮减速器及蜗杆减速器的装配草图。

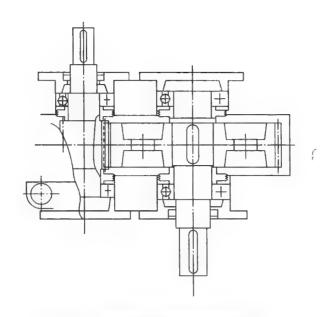


图 5.32 一级圆柱齿轮减速器装配草图(三)

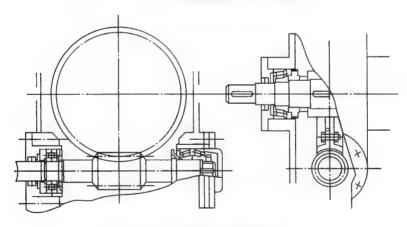


图 5.33 蜗杆减速器装配草图(三)

# 四、装配图设计的第三阶段

这一阶段的主要工作是进行减速器箱体及其附件的设计。

1. 减速器箱体的结构设计

减速器箱体起着支承和固定轴组件零件,保证传动件的啮合精度和良好润滑以及轴组件的 可靠密封等重要作用,其质量约占减速器总质量的 30% ~50%。设计箱体结构时必须综合考虑 传动质量、加工工艺及成本等因素。

减速器箱体可以采用铸造或焊接的方法制造,其中铸造箱体的应用比较广泛。

减速器箱体可以采用剖分式结构或整体式结构。剖分式结构安装方便,因此被广泛采用。

采用剖分式结构时,应使剖分面通过轴心线。蜗杆减速器有时采用整体式结构以提高孔的加工精度,但其安装较为不便。

进行减速器箱体的结构设计时应考虑以下几方面的问题。

# (1) 箱体要具有足够的刚度

若箱体的刚度不够,在加工和使用过程中会引起变形,使轴承孔中心线过渡偏斜而影响传动件的运动精度。设计箱体时首先要保证轴承座的刚度,使轴承座有足够的壁厚,并在轴承座上加支撑肋(图 4.1)。当轴承座采用剖分式结构时还要保证其连接刚度。

箱体的支撑肋有外肋(图 4.1)和内肋(图 5.34、图 5.35)两种结构形式。内肋的刚度大,箱体外表光滑美观,但内肋阻碍润滑油的流动,工艺也比较复杂,所以一般多采用外肋结构。当轴承座伸到箱体内部时常采用内肋,如蜗杆减速器的蜗杆轴承座结构(图 5.35)。肋板的形状和尺寸如图 5.36 所示。

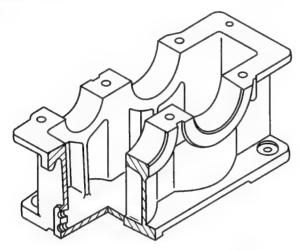


图 5.34 齿轮减速器的内肋结构

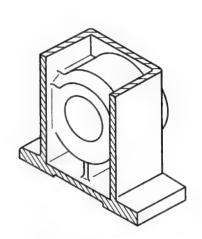


图 5.35 蜗杆减速器的内肋结构

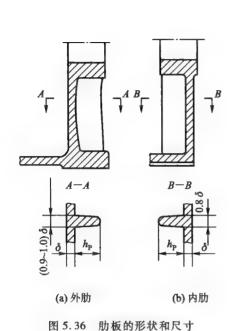
另外,为了提高箱体的刚度,箱座底凸缘的宽度 B 应超过箱体的内壁,如图 5.37 所示。

为了提高轴承座处的连接刚度,座孔两侧的连接螺栓应尽量靠近(以不与端盖螺钉孔干涉为原则),为此轴承座孔附近应做出凸台,如图 5.38 所示。凸台要有一定的高度以留出足够的扳手空间,但高度不应超过轴承座孔的外圆,凸台的投影关系如图 5.39 所示。

目前,为了提高箱体的刚性,方形外廓减速器箱体的结构形式日益得到广泛应用。如图5.40 所示,这种结构采用内肋,增强了轴承座的刚度,连接结构采用便于拆装的双头螺柱或螺钉(如内 六角螺钉),箱座不用底凸缘,而且将底座下部四角凹进一些以放置地脚螺栓,使箱体结构更加紧 凑,造型也更为美观。

# (2) 箱体应有可靠的密封且便于传动件的润滑和散热

为保证密封,箱体剖分面处的连接凸缘应有足够的宽度,连接螺栓的间距也不应过大(小于150~200 mm),以保证足够的压紧力。为了保证轴承座孔的精度,剖分面间不得加垫片。为提高密封性,可在剖分面上制出回油沟,使渗出的油可沿油沟的斜槽流回箱内,如图 5.41 所示。根据加工方法的不同油沟有不同的形状,如图 5.42 所示。为提高密封性有时也允许在剖分面间涂



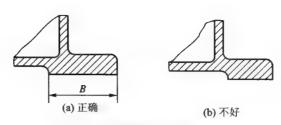


图 5.37 箱座底凸缘与内壁的位置

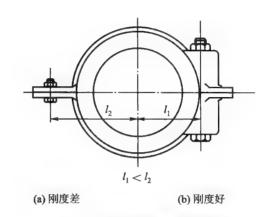


图 5.38 轴承座孔连接螺栓的位置

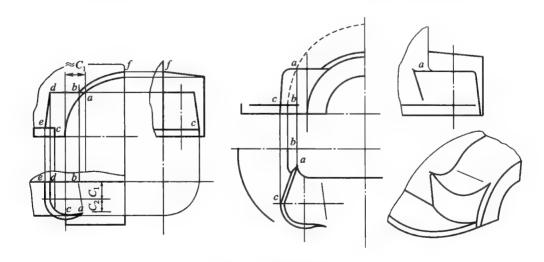


图 5.39 凸台投影关系

当传动件的圆周速度小于 12 m/s 时,传动件常采用浸油润滑,且应该保证足够的油量。一般情况下,单级传动每传递 1 kW 的功率,需油量  $Q_0 = (0.35 \sim 0.7) \, \text{dm}^3$ ,多级传动所需的油量按级数成比例增加。

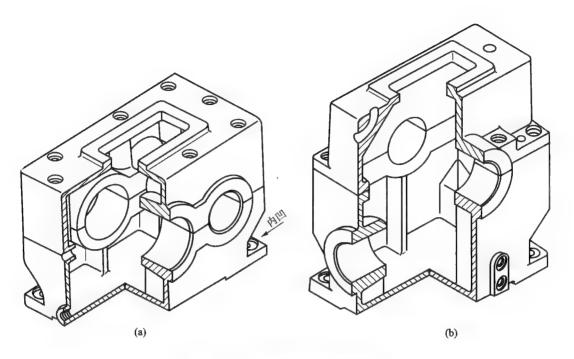


图 5.40 方形外廓减速器箱体结构

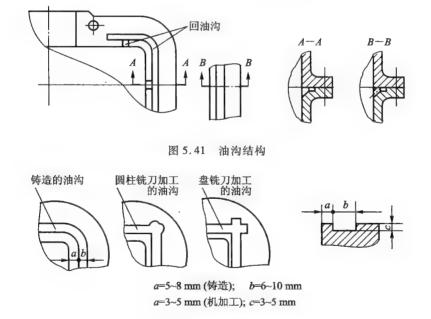
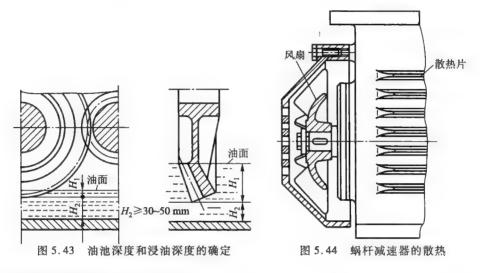


图 5.42 油沟形状及尺寸

传动件的浸油深度  $H_1$  (图 5.43) 一般为 1 个齿高,但不应小于 10 mm。为避免搅油损失过大,传动件的浸油深度不应超过其分度圆半径的 1/3。为避免搅油时将底部的脏油带起,大齿轮齿顶到油池底面的距离  $H_2$  应大于 30 ~ 50 mm。

在多级传动中,为使各级传动的浸油深度协调一致,可采用溅油轮(图 5.26)或溅油环润滑不接触油面的传动件。

由于蜗杆减速器工作时发热量较大,其箱体的大小应考虑散热面积的需要,并要进行热平衡 计算。若不能满足热平衡要求,则应适当增大箱体的尺寸或增设散热片和风扇,如图 5.44 所示, 散热片的方向应与空气的流动方向一致。发热严重时还可在油池中设置蛇形冷却水管,以降低 油温。



# (3) 箱体结构要有良好的工艺性

箱体结构工艺性的好坏对于提高加工精度和装配质量,提高生产效率以及便于检修维护等 方面有很大影响,主要应考虑以下两方面的问题。

(a) 不好的结构

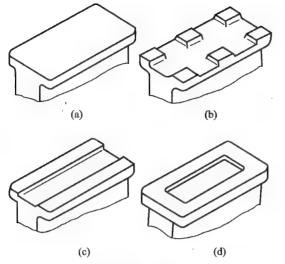
1) 铸造工艺的要求 在设计铸造箱体时应考虑箱体的铸造工艺特点,力求壁厚均匀、过渡平缓、不要出现局部金属积聚。 铸件的箱壁不可太薄,砂型铸造圆角半径可取 r≥5 mm。

铸造箱体的外形应简单,以使拔模方便。铸件沿拔模方向 应有 1:10~1:20 的拔模斜度,应尽量减少沿拔模方向的凸起结 构,以利于拔模。箱体上应尽量避免出现狭缝,以免砂型强度不 够,在浇铸和取模时易形成废品。图 5.45a 中两凸台距离太小 而形成狭缝,应将凸台连在一起,如图 5.45b 所示。

2) 机械加工工艺性的要求 设计箱体的结构形状时,应尽量减少机械加工的面积。在图 5.46 所示的箱座底面结构中,图 图 5.45 避免有狭缝的铸件结构 5.46b 为较好的结构,便于箱体找正,小型箱体则多采用图 5.46c所示的结构。

设计时应尽量减少工件和刀具的调整次数。例如同一轴心线上两轴承座孔的直径应尽量一致,以便于镗孔并保证镗孔精度。同一方向上的平面应尽量能一次调整、加工完成。各轴承座端面应在同一平面上。

箱体上的加工面与非加工面必须严格分开。例如,箱体的轴承座端面需要加工,因而应该凸出,如图 5.47b 所示,图 5.47a 为不合理结构。另外,窥视孔盖、通气器、油标和油塞等的接合面

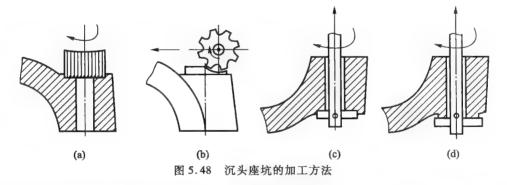


加工面 (a) 非加工面 (b)

图 5.46 箱座底面结构

图 5.47 加工面与非加工面应分开

处,与螺栓头部或螺母接触处都应做出凸台(凸起高度  $h=3\sim5$  mm)。也可将与螺栓头部或螺母接触处锪出沉头座坑(图 5.48),其中图 5.48b、图5.48d为凸台加工,图 5.48a、图 5.48c 为沉头座坑加工。



# (4) 箱体形状应力求匀称、美观

箱体的外形应简洁、整齐,尽量减少外凸形体。例如,将箱体剖分面的凸缘、轴承座凸台伸到箱体内壁,并设内肋,可以提高箱体的刚性,使其外形整齐、协调。又如,采用"方形小圆角过渡"的造型比"曲线大圆角过渡"更美观。图 5.49 所示即是造型较好的箱体。

# 2. 减速器附件的结构设计

# (1) 窥视孔和窥视孔盖

窥视孔用于检查传动件的啮合情况、润滑状态、接触斑点及齿侧间隙等,还可用于注入润滑油。窥视孔应 开在便于观察传动件啮合区的位置,尺寸大小以便于观 察为官。

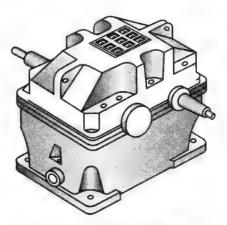


图 5.49 具有较好造型的箱体

窥视孔盖可用铸铁、钢板或有机玻璃制成,它和箱体之间应加密封垫片密封。箱体上开窥视孔处应凸出一块,以便加工出与孔盖的接触面(图 5.50b),图 5.50a 为错误结构。孔盖用 M6~M8 的螺钉紧固,其结构如图 5.51 所示。

# (2) 放油螺塞

放油孔应设在箱座底面的最低处,常将箱体的内底面设计成向放油孔方向倾斜 1°~1.5°,并在其附近做出一小凹坑,以便攻螺纹及油污的汇集和排放。图 5.52a 的工艺性较好,图 5.52b 未 开凹坑,加工工艺性差。

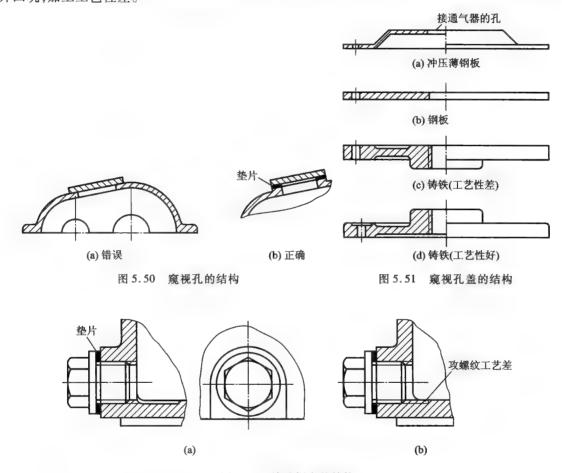


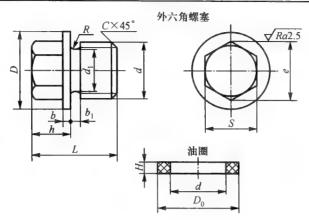
图 5.52 放油螺塞的结构

外六角螺塞的尺寸见表 5.2。

### (3)油标

油标用来指示油面高度,应设置在便于检查及油面较稳定之处(如低速级传动件附近)。

常用的油标有圆形油标、长形油标、管状油标和杆式油标等。一般多用带有螺纹的杆式油标(图 5.53)。采用杆式油标时,应使箱座油标座孔的倾斜位置便于加工和使用,如图 5.54 所示。油标安置的部位不能太低,以防油进入油标座孔而溢出。油标上的油面刻度线应按传动件的浸油深度确定。为避免因油的搅动而影响检查效果,可在标尺外装隔套,如图 5.55 所示。



d	a	D	_	S	L	h			R	С	ח	H	I
a	$d_{_{\mathrm{I}}}$	D	e	3	L.	n	Ь	<b>b</b> <sub>1</sub>	n		$D_0$	纸圈	皮圈
M10 × 1	8.5	18	12.7	11	20	10		2	0. 5	0.7	18		
$M12 \times 1.25$	10. 2	22	15	13	24	12	3		0.5		22		
M14 × 1.5	11.8	23	20. 8	18	25	12	,			1.0	22	2	2
M18 × 1.5	15. 8	28	24. 2	21	27			3		1.0	25		
M20 × 1.5	17.8	30	24. 2	21	30	15		3			30		
M22 × 1.5	19.8	32	27.7	24	30				1		32		
M24 × 2	21	34	31. 2	27	32	16	4			1.5	35	3	
M27 × 2	24	38	34. 6	30	35	17		4		1. 3	40	3	2. 5
M30 × 2	27	42	39. 3	34	38	18					45		

标记示例:螺塞 M20×1.5

油圈  $30 \times 20$  ZB  $71(D_0 = 30 \text{ mm}, d = 20 \text{ mm}$  的纸封油圈)

油圈 30×20 ZB 70(D<sub>0</sub> = 30 mm, d = 20 mm 的皮封油圈)

材料:纸封油圈一石棉橡胶纸;皮封油圈一工业用革;螺塞-Q235

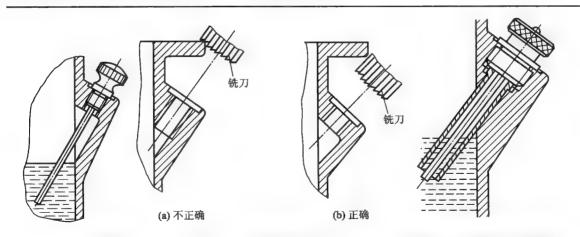
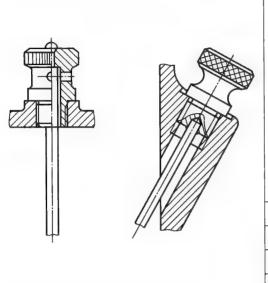
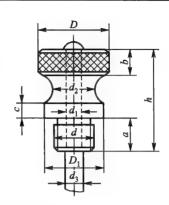


图 5.53 杆式油标

图 5.54 油标安装位置的工艺性

图 5.55 带有隔套的杆式油标



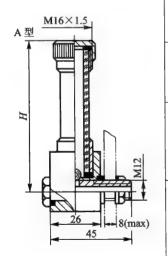


d	$d_1$	$d_2$	$d_3$	h	a	b	c	D	$D_1$
M12	4	12	6	28	10	6	4	20	16
M16	4	16	6	35	2	8	5	26	22
M20	6	20	8	42	15	10	6	32	26

注:表中左图为具有通气孔的杆式油标。

表 5.4 管状油标(JB/T 7941.4-1995)

mm



Н	O 形橡胶密封圈	六角薄螺母	弹性垫圈
	(按 GB/T 3452.1)	(按 GB/T 6172.1)	(按 GB/T 860)
80,100,125, 160,200	11.8 × 2.65	M12	12

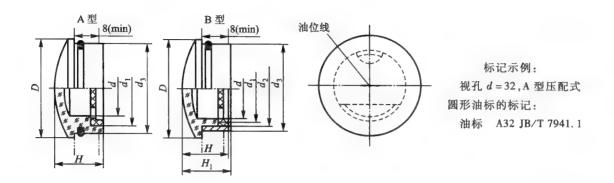
# 标记示例:

H = 200 mm, A 型管状油标的标记:油标 A200 JB/T 7941.4

注:B型管状油标尺寸见 JB/T 7941.4-1995

# (4) 通气器

减速器运转时,箱体内温度升高、气压增大,对减速器的密封极为不利。因此,多在箱盖顶部或窥视孔盖上安装通气器,使箱体内的热胀气体自由逸出,以保证箱体内外压力均衡,提高箱体有缝隙处的密封性能。



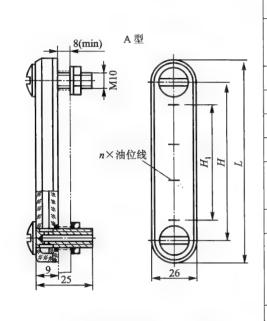
d	D	d	! <sub>1</sub>	d	72	a	7.3	Н	$H_1$	0 形橡胶密封圈 (按 GB/T 3452.1)
		基本尺寸	极限偏差	基本尺寸	极限偏差	基本尺寸	极限偏差			
12	22	12	-0.050 -0.160	17	- 0. 050 - 0. 160	20	-0.065 -0.195	14	16	15 × 2. 65
16	27	18		22	- 0. 065	25				20 × 2. 65
20	34	22	-0.065	28	-0. 195	32		16	10	25 × 3. 55
25	40	28	-0.195	34	- 0. 080	38	-0.080 -0.240	16	18	31. 5 × 3. 55
32	48	35	- 0. 080	41	- 0. 240	45		10	20	38. 7 × 3. 55
40	58	45	- 0. 240	51		55		18	20	48. 7 × 3. 55
50	70	55	-0.100	61	-0. 100 -0. 290	65	-0.100 -0.290	22	24	
63	85	70	-0.290	76		80		22	24	_

简易的通气器常用带孔螺钉制成,但通气孔不能直通顶端,以免灰尘进入,如图 5.56a 所示。这种通气器用于比较清洁的场合。较完善的通气器内部做成各种曲路,并有金属网,以减少灰尘随空气吸入箱体,如图 5.56b 所示。

通气器的结构形式和尺寸如表 4.4 所列。

# (5) 起盖螺钉

起盖螺钉(图 5.57)上的螺纹长度要大于箱盖连接凸缘的厚度,钉杆端部要做成圆柱形,加工成大倒角或半圆形,以免顶坏螺纹。



Н				
基本尺寸	极限偏差	$H_1$	L	n (条数)
80	. 0. 17	40	110	2
100	± 0. 17	60	130	3
125	. 0. 20	80	155	4
160	± 0. 20	120	190	6
0 形橡胶密封圈 (按 GB/T 3452.1)	六角¾ (按 GB/T			€整圈 ✓T 860)
10 × 2.65	М	10	1	10

标记示例:

H=80 mm, A型长形油标的标记:

油标 A80 JB/T 7941.3

注:B型长形油标见JB/T 7941.3-1995。

# (6) 定位销

为了保证剖分式箱体轴承座孔的加工与装配精度,在箱体连接凸缘的长度方向两端各设一个圆锥定位销(图 5.58)。两销间的距离尽量远些,以提高定位精度。

定位销的直径一般取  $d = (0.7 \sim 0.8) d_2, d_2$  为箱体连接螺栓的直径,其长度应大于箱盖和箱座连接凸缘的总厚度,以利于装拆。

# (7) 吊环螺钉、吊耳和吊钩

为了拆卸及搬运减速器,应在箱盖上装有吊 环螺钉或铸出吊耳,并在箱座上铸出吊钩。

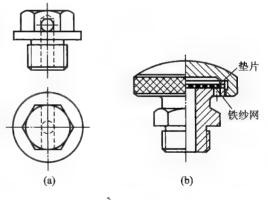
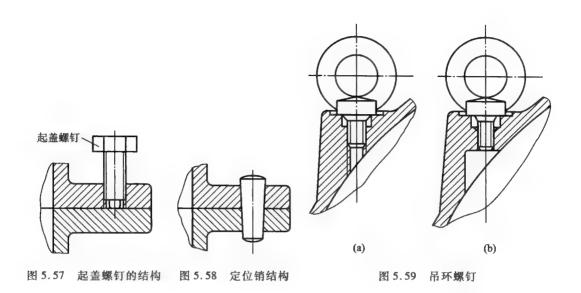


图 5.56 通气器

吊环螺钉为标准件,可按起重量选取。由于吊环螺钉承载较大,故在装配时必须把螺钉完全 拧入,使其台肩抵紧箱盖上的支承面。为此,箱盖上的螺钉孔必须局部锪大,如图 5.59 所示(其 中图 5.59b 所示螺钉孔的工艺性更好)。吊环螺钉用于拆卸箱盖,也允许用来吊运轻型减 速器。

比较简便的加工方法是在箱盖上直接铸出吊耳或吊耳环,箱座两端也铸出吊钩,用以起吊或搬运整个箱体。吊钩和吊耳的尺寸可查表 4.3,也可根据具体情况加以修改。

箱体及其附件的设计完成后,减速器的装配草图就已画好。图 5.60、图 5.61 分别为这一阶段设计的一级圆柱齿轮减速器及蜗杆减速器的装配草图。



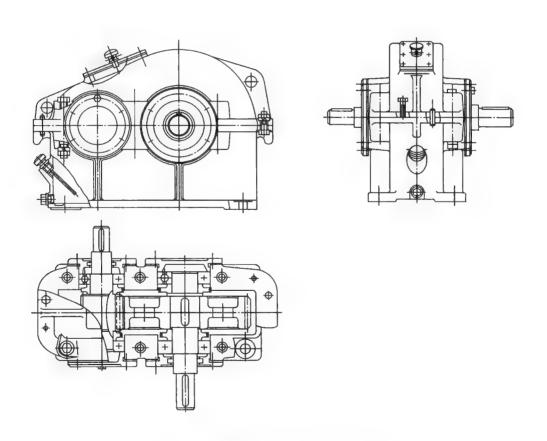


图 5.60 一级圆柱齿轮减速器装配草图(四)

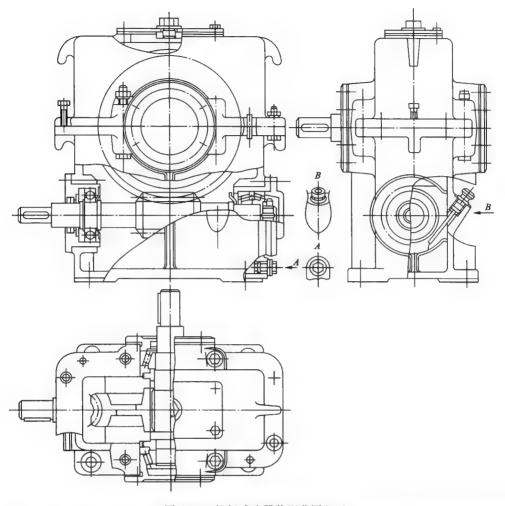


图 5.61 蜗杆减速器装配草图(四)

# 五、装配草图的检查

首先检查主要问题,然后检查细部,检查的主要内容如下:

- 1) 总体布置方面 检查装配草图与传动装置方案简图是否一致。轴伸端的方位是否符合要求,轴伸端的结构尺寸是否符合设计要求,箱外零件是否符合传动方案的要求。
- 2) 计算方面 传动件、轴、轴承及箱体等主要零件是否满足强度、刚度等要求,计算结果(如齿轮中心距、传动件与轴的尺寸、轴承型号与跨距等)是否与草图一致。
- 3) 轴组件结构方面 传动零件、轴、轴承和轴上其他零件的结构是否合理,定位、固定、调整、装拆、润滑和密封是否合理。
- 4) 箱体和附件结构方面 箱体的结构和加工工艺性是否合理,附件的布置是否恰当,结构 是否正确。
  - 5) 绘图规范方面 视图选择是否恰当,投影是否正确,是否符合机械制图国家标准的规定。

# 六、完成装配图

这一阶段是最终完成课程设计的关键阶段,应认真完成其中的每一项内容。这一阶段的主要内容如下:

1. 标注必要的尺寸

装配图上应标注的尺寸有以下几类:

- 1) 特性尺寸 传动零件中心距及其偏差。
- 2) 最大外形尺寸 减速器的总长、总宽、总高,供包装运输及安装时参考。
- 3) 安装尺寸 箱座底面尺寸(包括底座的长、宽、厚),地脚螺栓孔中心的定位尺寸,地脚螺栓孔之间的中心距和地脚螺栓孔的直径及个数,减速器中心高尺寸,外伸轴端的配合长度和直径等。
- 4) 主要零件的配合尺寸 对于影响运转性能和传动精度的零件,其配合尺寸应标注出尺寸、配合性质和精度等级,例如轴与传动件、轴承、联轴器的配合尺寸,轴承与轴承座孔的配合尺寸等。对于这些零件应选择恰当的配合与精度等级,这与提高减速器的工作性能,改善加工工艺性及降低成本等有密切的关系。

标注尺寸时应使尺寸排列整齐、标注清晰,多数尺寸应尽量布置在反映主要结构的视图上, 并尽量布置在视图的外面。

表 5.7 列出了减速器主要零件的推荐配合,应根据具体情况进行选用。

配合零件	推荐配合	装拆方法
大中型减速器的低速级齿轮(蜗轮)与轴 的配合,轮缘与轮芯的配合	H7 , H7 s6	用压力机或温差法(中等压力的配合,小过盈配合)
一般齿轮、蜗轮、带轮、联轴器与轴的配合	H7 r6	用压力机(中等压力的配合)
要求对中性良好及很少装拆的齿轮、蜗 轮、联轴器与轴的配合	H7 n6	用压力机(较紧的过渡配合)
小锥齿轮及较常装拆的齿轮、联轴器与轴的配合	H7/s6, H7/k6	手锤打人(过渡配合)
滚动轴承内孔与轴的配合(内圈旋转)	j6(轻载荷)、k6、m6 (中等载荷)	用压力机(实际为过盈配合)
滚动轴承外圈与箱体孔的配合(外圈不 转)	H7,H6 (精度要求高时)	木锤或徒手装拆
轴承套环与箱体孔的配合	H7 h6	木锤或徒手装拆

表 5.7 减速器主要零件的推荐配合

# 2. 写明减速器的技术特性

应在装配工作图的适当位置列表写出减速器的技术特性,内容包括输入功率和转速,传动效

率、总传动比和各级传动比、传动特性(各级传动件的主要几何参数和精度等级)等。表 5.8 为二级圆柱斜齿轮减速器的技术特性表格式。

	the land strike I did not	V V			传动特性									
	输入转速 /(r/min)		总传动比 ;		第一	一级			第	二级				
, 11.11	(1) 11111)	"/		$m_{_{\mathrm{n}}}$	$z_2/z_1$	β	精度等级	m <sub>n</sub>	$z_2/z_1$	β	精度等级			

表 5.8 技术特性表的格式

# 3. 编写技术要求

装配工作图的技术要求是用文字说明有关装配、调整、检验、润滑、维护等方面的内容,正确判定技术要求有助于保证减速器的各种工作性能。技术要求通常包括以下几方面的内容:

# (1) 对零件的要求

装配前所有合格的零件要用煤油或汽油清洗,箱体内不许有任何杂物存在,箱体内壁应涂上防侵蚀的涂料。

# (2) 对润滑剂的要求

润滑剂对减少传动零件和轴承的摩擦、磨损以及散热、冷却起着重要的作用,同时也有助于减振、防锈。技术要求中应写明所用润滑剂的牌号、油量及更换时间等。

选择传动件的润滑剂时,应考虑传动特点,载荷性质、大小及运转速度。对于多级传动,应按 高速级和低速级对润滑剂粘度要求的平均值来选择润滑剂。

对于圆周速度 v < 2 m/s 的开式齿轮传动和滚动轴承,也常采用润滑脂。可根据工作温度、运转速度、载荷大小和环境情况进行选择。

传动件和轴承所用润滑剂的选择方法参见主教材。换油时间一般为半年左右。

# (3) 对滚动轴承轴向间隙及其调整的要求

对于固定间隙的深沟球轴承,一般留轴向间隙  $\Delta = 0.25 \sim 0.4 \text{ mm}$ 。对可调间隙轴承的轴向间隙可查机械设计手册,并应注明轴向间隙值。

# (4) 传动侧隙量和接触斑点

传动侧隙和接触斑点的要求是根据传动件的精度等级确定的,查出后标注在技术要求中,供 装配时检查用。

检查侧隙的方法可用塞尺测量,或用铅丝放进传动件啮合的间隙中,然后测量铅丝变形后的 厚度即可。

检查接触斑点的方法是在主动件齿面上涂色,使其转动,观察从动件齿面的着色情况,由此 分析接触区的位置及接触面积的大小。

### (5) 减速器的密封

减速器箱体的剖分面、各接触面及密封处均不允许漏油。剖分面允许涂密封胶和水玻璃,不允许使用任何垫片或填料。轴伸处密封应涂上润滑脂。

### (6) 对试验的要求

减速器装配好后应作空载试验,正反转各一小时,要求运转平稳、噪声小、连接固定处不得松动。作负载试验时,油池温升不得超过35℃,轴承温升不得超过40℃。

# (7) 对外观、包装和运输的要求

箱体表面应涂漆,外伸轴及零件需涂油并包装严密,运输和装卸时不可倒置。

# 4. 对全部零件进行编号

零件编号时可不区分标准件和非标准件而统一编号,也可以分别编号。零件编号要完全,不能重复,相同的零件只能有一个零件编号。编号引线不能相交,并尽量不与剖面线平行。独立组件(如滚动轴承、通气器等)可作为一个零件编号。对装配关系清楚的零件组(螺栓、螺母及垫圈)可利用公共引线,如图 5.62 所示。编号应按顺时针或逆时针方向顺次排列,编号的数字高度应比图中所注尺寸数字的高度大一号。

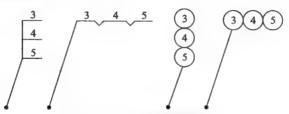


图 5.62 公共引线编号方法

# 5. 编制零件明细栏及标题栏

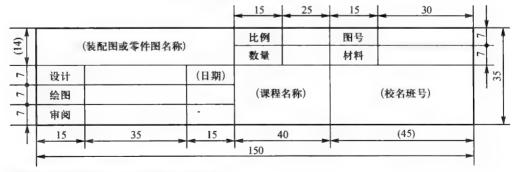
减速器的所有零件均应列入明细栏中,并应注明每个零件的材料和件数。对于标准件,则应注明名称、件数、材料、规格及标准代号。对齿轮应注明模数 m、齿数 z、螺旋角  $\beta$  等。

机械设计课程设计所用的明细栏和装配图标题栏如表 5.9、表 5.10 所列。

210 C	1	HT200	GB/T 292 — 1994		7 7
	1	HT200			1
					乚
] 3	敗量	材料	标准	备注	0
	10	20	40	(25)	
			10 20		

表 5.9 明细栏格式(本课程用)

表 5.10 标题栏格式(本课程用)



注:主框线型为粗实线(b);分格线为细实线(b/4)。

### 6. 检查装配工作图

完成装配图后,应对此阶段的设计再进行一次检查,其主要内容包括:

- 1) 视图的数量是否足够,是否能够清楚地表达减速器的结构和装配关系:
- 2) 各零件的结构是否合理,加工、装拆、调整是否可能,维修、润滑是否方便;
- 3) 尺寸标注是否足够、正确,配合和精度的选择是否适当,重要零件的位置及尺寸是否符合设计计算要求,是否与零件图一致,相关零件的尺寸是否协调;
  - 4) 零件编号是否齐全,有无遗漏或多余;
  - 5) 技术要求和技术性能是否完善、正确;
  - 6) 明细栏所列项目是否正确,标题栏格式、内容是否符合标准;
  - 7) 所有文字是否清晰,是否按制图规定写出。

图纸经检查及修改后,待画完零件图再加深描粗,应注意保持图纸整洁。

# 第6章 减速器零件工作图的设计

零件工作图(简称为零件图)是制造、检验零件和制定工艺规程的基本技术文件。它既要根据装配图表明设计要求,又要结合制造的加工工艺性表明加工要求。零件图应包括制造和检验零件所需的全部内容,即零件的图形、尺寸及公差、形位公差、表面粗糙度、材料、热处理及其他技术要求、标题栏等。

在机械设计基础课程设计中,零件图的绘制一般以轴类和齿轮类零件为主。

# 一、零件工作图的设计要点

# 1. 视图及比例的选择

视图的选择应能清楚地表达零件内、外部的结构形状。零件图的结构与尺寸应与装配图一致,应尽量减少视图的数量,选用1:1的绘图比例以增加真实感。

2. 尺寸及偏差的标注

标注尺寸时应注意选择正确的尺寸基准,尺寸标注应清晰、不封闭、不重复。应以一主要视图的尺寸标注为主,同时辅以其他视图的标注,有配合要求的尺寸应标注极限偏差。

3. 表面粗糙度的标注

零件的所有表面都应注明表面粗糙度值,以便于制定加工工艺。在常用参数值范围内,应优先选用 Ra 参数。在保证正常工作条件下应尽量选用数值较大者,以便于加工。如果大多数表面具有相同的表面粗糙度参数值,可在右上角统一标注,并加"其余"字样。

4. 形位公差的标注

形位公差是评定零件质量的重要指标之一,应正确选择其等级及具体数值。

5. 齿轮类零件的啮合参数表

对于齿轮、蜗轮类零件,由于其参数及误差检验项目等较多,应在图纸右上角列一啮合参数 表,标注主要参数、精度等级及误差检验项目等。

6. 技术要求

对于不便在图形上表明而又是制造中应明确的内容,可用文字在技术要求中说明。技术要求一般包括:

- 1) 对材料的力学性能和化学成分的要求;
- 2) 对铸锻件及其他毛坏件的要求,如时效处理、去毛刺等要求;
- 3) 对零件的热处理方法及热处理后硬度的要求;
- 4) 对加工的要求,如配钻、配铰等;
- 5) 对未注圆角、倒角的要求;
- 6) 其他特殊要求,如对大型或高速齿轮的平衡试验要求等。

# 7. 标题栏

应注明图号,零件的名称、材料及件数,绘图比例等内容。

# 二、轴类零件工作图的设计要点

# 1. 视图

一般只需一个视图,在有键槽和孔的地方,可增加必要的剖面图。对于不易表达清楚的部位,如中心孔、退刀槽等,必要时应绘制局部放大图。

# 2. 尺寸标注

标注径向尺寸时应注意,凡有配合处的直径都应标注尺寸的偏差值。

标注轴向尺寸时需要考虑基准面和尺寸链的问题,选定尺寸标注的基准面时,应尽量使尺寸的标注反映加工工艺的要求,轴向尺寸不允许出现封闭的尺寸链。图 6.1 所示为轴的轴向尺寸标注示例,2、3 为主要基准面,1、4 为辅助基准面,这是因为轴段 22 -0.14 和 12 -0.12 的精度较高,其尺寸应从轴环的两侧标出,这种标注方法反映出零件在车床上的加工顺序。

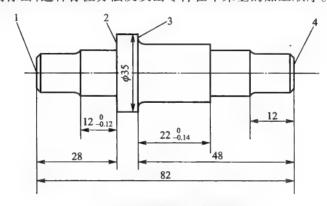


图 6.1 轴的轴向尺寸标注示例

# 3. 表面粗糙度

与轴承相配合表面及轴肩端面表面粗糙度值的选择查表 6.1。轴的所有表面都要加工,其表面粗糙度值可按表 6.2 选择或查设计手册。

轴或轴承	6 市 古 公			车	由或外壳	孔配合表面	面直径公差	等级		
			IT7			IT6			IT5	
/m	ım					表面粗糙度	值/µm			
+111	25)	n	R	a	Rz	F	Ra	Rz		Ra
超过	到	Rz	磨	车	, KZ	磨	车	, Kz	磨	车
	80	10	1.6	3. 2	6.3	0.8	1.6	4	0.4	0.8
80	500	16	1.6	3, 2	10	1.6	3.2	6. 3	0.8	1.6
端	面	25	3. 2	6.3	25	3.2	6.3	10	1.6	3. 2

表 6.1 配合面的表面粗糙度值

注:与/P0、/P6(P6x)级公差轴承配合的轴,其公差等级一般为 IT6,外壳孔一般为 IT7。

表 6.2 轴加工表面粗糙度 Ra 的推荐值

加工表面	表面粗糙度 Ra / μm				
与传动件及联轴器等轮毂相配合的表面	1.6~0.8				
与 G、E 级滚动轴承相配合的表面	见表 6.1				
与传动件及联轴器相配合的轴肩端面	1.6~0.8				
与滚动轴承相配合的轴肩端面	见表 6.1				
平键键槽	工作面: <1.6 非工作面: <6.3				
密封处的表面	毡圈油封		胶油封	隙缝密封及迷宫式密封	
	与轴接触处的圆周速度/(m/s)				
	€3	> 3 ~ 5	> 5 ~ 10	3.2~1.6	
	0.8 ~ 0.4	0.8 ~ 0.4	0.8~0.2		

# 4. 几何公差

在轴的零件图上应标注必要的几何公差,以保证减速器的装配质量及工作性能。表 6.3 列 出了轴上应标注的常用几何公差项目,供参考。轴的几何公差标注方法及公差值可参考设计手册,标注示例如图 6.2 所示。

符号 精度等级 对工作性能影响 内容 项目 与传动零件相配合直径的圆度 影响传动零件与轴配合的松紧及对中性 7~8 形状 与传动零件相配合直径的圆柱度 公差 与轴承相配合直径的圆柱度 表 6.1 影响轴承与轴配合的松紧及对中性 齿轮的定位端面相对轴心线的端 6~8 影响齿轮和轴承的定位及其受载均 而圆跳动 轴承的定位端面相对轴心线的端 匀性 表 6.1 版动 面圆跳动 与传动零件配合的直径相对于轴 公差 6~8 影响传动件的运转同心度 心线的径向圆跳动 与轴承相配合的直径相对于轴心 5~6 影响轴和轴承的运转同心度 线的径向圆跳动 位置 键槽侧面对轴中心线的对称度(要 7~9 影响键受载的均匀性及装拆的难易 公差 求不高时不注)

表 6.3 轴的几何公差推荐项目

# 5. 技术要求

轴类零件图的技术要求通常包括:

- 1) 对材料的力学性能和化学成分的要求,允许的代用材料等。
- 2) 对材料的表面力学性能的要求,如热处理方法、热处理后的硬度、渗碳层深度及淬火硬化层深度等。

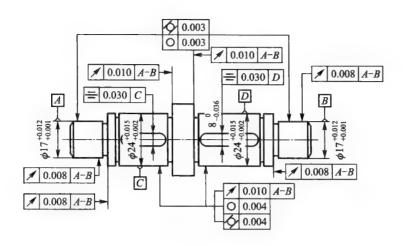


图 6.2 轴的几何公差标注示例注: 617 为与轴承配合直径, 624 为与齿轮配合直径

- 3)对加工的要求。例如,是否要保留中心孔,若要保留中心孔,应在零件图上画出中心孔或按国家标准加以说明;是否与其他零件一起配合加工,如配钻或配铰等,若有要求也应加以说明。
  - 4) 对于未注明圆角、倒角的说明,以及对较长的轴要求进行毛坯校直等的说明。 实例可查附图 12.4。

# 三、齿轮类零件工作图的设计要点

### 1. 视图

# 2. 标注尺寸

标注齿轮的尺寸时首先应选定基准面,基准面的尺寸和形状公差应严格规定,因为它影响到 齿轮加工和检测的精度。

在切削齿轮的轮齿时,是以孔心线和端面作为基准的。当测量分度圆弦齿厚或固定弦齿厚时,其齿顶圆是测量基准。

当齿顶圆作为测量基准时,其顶圆直径公差按齿坯公差选取;当顶圆直径不作为测量基准时,尺寸公差按 IT11 给定,但不小于 0.1  $m_{*}$  ( $m_{*}$  为法面模数)。

### 3. 表面粗糙度的确定

齿轮类零件的所有表面都应标明表面粗糙度,可从表 6.4 中选取相应的表面粗糙度 Ra 推荐值。

# 4. 几何公差的选定

轮坯的几何公差对齿轮类零件的传动精度影响很大,一般需标注的项目有:① 齿顶圆的径向圆跳动;② 基准端面对轴线的端面圆跳动;③ 键槽侧面对孔心线的对称度;④ 轴孔的圆柱度。

加工表面		传动精度等级					
		6	7	8	9		
轮齿工 作面 -	圆柱齿轮	$\sqrt{Ra1.6} \sim \sqrt{Ra0.8}$	$\sqrt{Ra3.2} \sim \sqrt{Ra0.8}$ $\sqrt{Ra1.6} \sim \sqrt{Ra0.8}$	$\sqrt{Ra3.2} \sim \sqrt{Ra1.6}$	$\sqrt{Ra6.3} \sim \sqrt{Ra3.2}$		
	锥齿轮						
	蜗杆及蜗轮						
齿顶圆		$\sqrt{Ra12.5} \sim \sqrt{Ra3.2}$					
轴孔		$\sqrt{Ra_{3.2}} \sim \sqrt{Ra_{1.6}}$					
与轴肩配合的端面		$\sqrt{Ra6.3} \sim \sqrt{Ra3.2}$					
J.	2键键槽		$\sqrt{Ra6.3} \sim \sqrt{Ra3.2}$ (T/F	面)√Ra12.5 (非工作面	)		
齿圈与轮体的配合面		$\sqrt{Ra3.2} \sim \sqrt{Ra1.6}$					
其他加工表面		$\sqrt{Ra12.5} \sim \sqrt{Ra6.3}$					
非加工表面		$\sqrt{Ra100} \sim \sqrt{Ra50}$					

具体内容和精度等级可从表 6.5 的推荐项目中选取。

表 6.5 轮坯几何公差的推荐项目

项目	符号	精度等级	对工作性能的影响
圆柱齿轮以顶圆作为测量基准 时齿顶圆的径向圆跳动 锥齿轮的齿顶圆锥的径向圆跳动 蜗轮外圆的径向圆跳动 蜗杆外圆的径向圆跳动	1	按齿轮、 蜗轮精度 等级确定	影响齿厚的测量精度,并在切齿时产生相应的齿圈径向跳动误差。 导致传动件的加工中心与使用中心不一致,引起分齿不均。同时会使轴心线与机床的垂直导轨不平行而引起齿向误差
键槽侧面对孔中心线的对称度	_=	7~9	影响键侧面受载的均匀性
轴孔的圆度	0	7 ~ 8	影响传动零件与轴配合的松紧及对中性
轴孔的圆柱度	4		影响1999年11日1日的依赖及邓平庄

# 5. 啮合参数表

啮合参数表的内容包括齿轮的主要参数及误差检验项目等。表 6.6 所示为圆柱齿轮啮合参数 表的主要内容,其中误差检验项目和公差值可查有关齿轮精度的国家标准(如 GB/T 10095.1—2008,GB/T 10095.2—2008)。

表 6.6 啮合参数表

模数	m ( m <sub>n</sub> )	精度等级		
齿数	z	相啮合齿		
压力角	α		变位系数	20
齿顶高系数	h *			
齿根高系数	$h_a^* + c^*$	误差		
齿全高	h	检验		
螺旋角	β	误差检验项目		
轮齿倾斜方向	左或右			

### 6. 技术要求

如零件图设计要点中所述。

对于锥齿轮零件图及圆柱蜗杆、蜗轮的零件图,可参考有关例图。锥齿轮的精度等级、误差检验项目及公差值按 GB/T 11365—1989 查取,圆柱蜗杆、蜗轮则按 GB/T 10089—1988 查取。

实例可查附图 12.9,附图 12.10,附图 12.16。

### 四、齿轮类零件结构型式

#### 1. 齿轮的结构

齿轮的结构设计主要包括选择合理适用的结构型式,依据经验公式确定齿轮的轮毂、轮辐、轮缘等各部分的尺寸及绘制齿轮的零件工作图等。

常用的齿轮结构型式有以下几种:

#### 1) 齿轮轴

当圆柱齿轮的齿根圆至键槽底部的距离  $x \le (2 \sim 2.5) m_n$ ,或当锥齿轮小端的齿根圆至键槽底部的距离  $x \le (1.6 \sim 2) m$  时,应将齿轮与轴制成一体,称为齿轮轴,如图 6.3 所示。

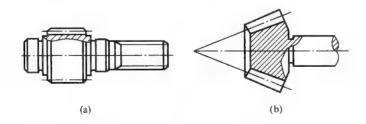


图 6.3 齿轮轴

### 2) 实体式齿轮

当齿轮的齿顶圆直径  $d_a \leq 200 \text{ mm}$ ,可采用实体式结构,如图 6.4 所示。这种结构型式的齿轮常用锻钢制造。

### 3) 腹板式齿轮

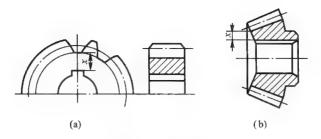


图 6.4 实体式齿轮

当齿轮的齿顶圆直径  $d_a = 200 \sim 500 \text{ mm}$  时,可采用腹板式结构,如图 6.5 所示。这种结构的齿轮一般常用锻钢制造,其各部分尺寸由图中经验公式确定。

### 4) 轮辐式齿轮

当齿轮的齿顶圆直径  $d_a > 500 \text{ mm}$  时,可采用轮辐式结构,如图 6.6 所示。这种结构的齿轮常采用铸钢或铸铁制造,其各部分尺寸按图中经验公式确定。

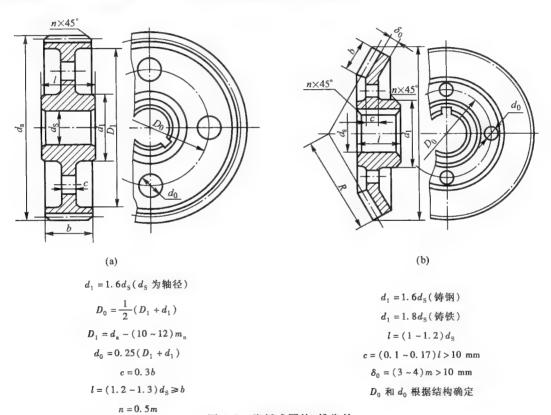


图 6.5 腹板式圆柱、锥齿轮

### 2. 蜗杆、蜗轮结构

蜗杆的直径较小,常和轴制成一个整体(图 6.7)。螺旋部分常用车削加工,也可用铣削加工。车削加工时需有退刀槽,因此刚性较差。

按材料和尺寸的不同蜗轮的结构分为多种型式,如图 6.8 所示。

$$d_1 = 1.6d_S$$
 (铸钢)  
 $d_1 = 1.8d_S$  (铸铁)  
 $D_1 = d_a - (10 \sim 12) m_a$   
 $h = 0.8d_S$   
 $h_1 = 0.8h$   
 $c = 0.2h$   
 $S = \frac{h}{6}$  (不小于 10 mm)  
 $l = (1.2 \sim 1.5) d_S$   
 $n = 0.5m_a$ 

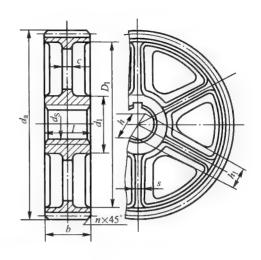


图 6.6 铸造轮辐式圆柱齿轮

### 1) 整体式蜗轮(图 6.8a)

主要用于直径较小的青铜蜗轮或铸铁蜗轮。

### 2) 齿圈式蜗轮(图 6.8b)

为了节约贵重金属,直径较大的蜗轮常采用组合结构,齿圈用青铜材料,轮芯用铸铁或铸钢制造。两者采用 H7/r6 配合,并用 4~6 个直径为(1.2~1.5)

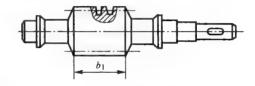


图 6.7 蜗杆轴

m 的螺钉加固,m 为蜗轮模数。为便于钻孔,应将螺孔中心线向材料较硬的轮芯部分偏移 2~3 mm。这种结构用于尺寸不太大而且工作温度变化较小的场合。

### 3) 螺栓连接式蜗轮(图 6.8c)

这种结构的齿圈与轮芯有普通螺栓或铰制孔用螺栓连接,由于装拆方便,常用于尺寸较大或 磨损后需更换蜗轮齿圈的场合。

### 4) 镶铸式蜗轮(图 6.8d)

将青铜轮缘铸在铸铁轮芯上,轮芯上制出榫槽,以防轴向滑动。

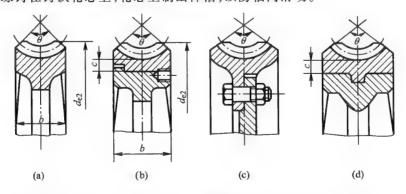
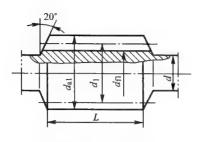
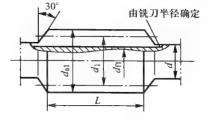


图 6.8 蜗轮结构

图 6.9 所示为蜗杆的结构及其尺寸,图 6.10 所示为蜗轮的结构及其尺寸。





(a) 车制(d<sub>f</sub>-d≥2~4 mm)

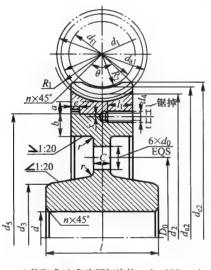
(b) 铣制(d可大于df)

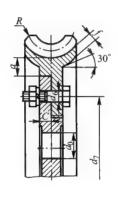
$$L \ge 2m \sqrt{z_2 + 1}$$
(不变位)

d。2-蜗轮顶圆直径;m-模数

$$L \ge \sqrt{d_{a2}^2 + d_2^2}$$
(变位)  $d_2$  一蜗轮分度圆直径

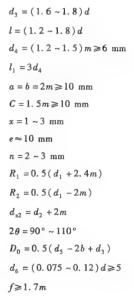
图 6.9 蜗杆的结构及其尺寸

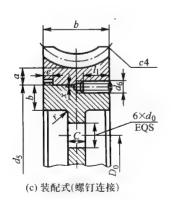


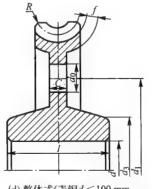


(a) 装配式(六角头螺钉连接, d<sub>2</sub> >100 mm)

(b) 装配式(铰制孔用螺栓连接)







(d) 整体式(青铜d<sub>2</sub>≤100 mm, 铸铁 v<sub>8</sub>≤2 m/s, v<sub>8</sub>— 滑动速度)

 $d_{e2} \leq d_{a2} + 2m(z_1 = 1)$   $d_{e2} \leq d_{a2} + 1.5m(z_1 = 2 \sim 3)$   $d_{e2} \leq d_{a2} + m(z_1 = 4)$   $b \leq 0.75d_{a1}(z_1 = 1 \sim 3)$   $b \leq 0.67d_{a1}(z_1 = 4)$   $d_5, d_7, d_0, n, r$  由结构确定  $d_5 \frac{H7}{86}(\frac{H7}{r6})$   $d_6 \frac{H7}{r6}$ 

 $R = 4 \sim 5 \text{ mm}$ 

图 6.10 蜗轮的结构及其尺寸

### 五、齿轮类零件精度等级的标注

圆柱齿轮精度按 GB/T 10095. 1—2008, GB/T 10095. 2—2008 标准执行,此标准为新标准,应替代 GB/T 10095—1988 标准,规定了 13 个精度等级,6~8 级为中精度等级。在齿轮标准中,齿轮误差、偏差统称为齿轮偏差,将偏差与公差共用一个符号表示,例如  $F_{\alpha}$  既表示齿廓总偏差,又表示齿廓总公差。

齿轮精度等级标注示例:

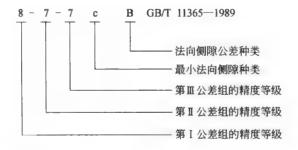
7 GB/T 10095. 1—2008, 该标注含义为齿轮各项偏差项目均为 7 级精度, 且符合 GB/T 10095. 1—2008 要求。

 $7F_{p}6(F_{\alpha}F_{\beta})$  GB/T 10095.1—2008,该标注含义为齿轮各项偏差项目均应符合 GB/T 10095.1—2008 要求, $F_{\alpha}$ 为 7 级精度, $F_{\alpha}$ 、 $F_{\beta}$  均为 6 级精度。

齿厚偏差标注仍按照 GB/T 6443—1986 的规定,应将齿厚(或公法线长度)及其极限偏差值写在图样右上角的参数表中,而不写在上述的精度等级标注示例中。

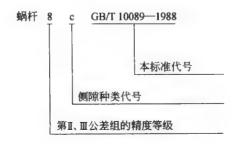
锥齿轮精度按 GB/T 11365-1989 标准执行,其标注示例:

- 1) 齿轮的三个公差组精度同为7级,最小法向侧隙种类为b,法向侧隙公差种类为B:
  - 7bB GB/T 11365—1989
- 2) 齿轮的第Ⅰ公差组精度为8级,第Ⅱ、Ⅲ公差组精度为7级,最小法向侧隙种类为c,法向侧隙公差种类为B:



圆柱蜗杆、蜗轮精度按 GB/T 10089-1988 标准执行,其标注示例:

1) 蜗杆的第 Ⅱ、Ⅲ公差组的精度为 8 级,齿厚极限偏差为标准值,相配的侧隙种类为 c,则标注为:



若蜗杆齿厚极限偏差为非标准值,如上偏差-0.27,下偏差为-0.40,则标注为:

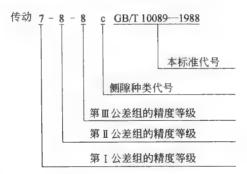
蜗杆 8 
$$\begin{pmatrix} -0.27 \\ -0.04 \end{pmatrix}$$
 GB/T 10089—1988

2) 蜗轮的第Ⅰ公差组的精度为7级,第Ⅱ、Ⅲ公差组的精度为8级,齿厚极限偏差为标准值,相配的侧隙种类为c,则标注为:



若蜗轮的三个公差组的精度同为8级,其他同上,则标注为:

若蜗轮齿厚无公差要求,则标注为:



3) 传动的第Ⅰ公差组的精度为7级,第Ⅱ、Ⅲ公差组的精度为8级,侧隙种类为c,则标注为:

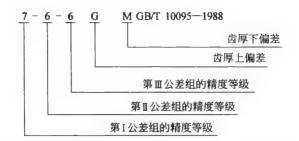
若传动的三个公差组的精度同为8级,侧隙种类为c,则标注为:

若侧隙为非标准值时,如 $j_{min}=0.03 \text{ mm}, j_{max}=0.06 \text{ mm},则标注为:$ 

传动 7-8-8 
$$\binom{0.03}{0.06}$$
 GB/T 10089—1988

另附:圆柱齿轮精度按 GB/T 10095-1988 标准(旧标准)执行,其标注示例:

1) 齿轮第 I 公差组精度为 7 级,第 II 公差组精度为 6 级,第 III 公差组精度为 6 级,齿厚上偏差为 C,齿厚下偏差为 M:



2) 齿轮的三个公差组精度同为7级,其齿厚上偏差为F,下偏差为L:

7FL GB/T 10095—1988

3) 齿轮的三个公差组精度同为 4 级,其齿厚上偏差为 -330 μm,下偏差为 -495 μm;

$$4\begin{pmatrix} -0.330 \\ -0.495 \end{pmatrix}$$
 GB/T 10095—1988

## 第7章 编写设计计算说明 书和准备答辩

设计计算说明书既是图纸设计的理论依据又是设计计算的总结,也是审核设计是否合理的技术文件之一。因此,编写设计计算说明书是设计工作的一个重要环节。

设计计算说明书要求计算正确,论述清楚,文字简练,书写工整。对计算内容只需写出计算 公式,再代入数值(运算和简化过程不必写),最后写清计算结果、标注单位并写出结论(如"强度 足够"、"在允许范围内"等)。对于主要的计算结果,在说明书的右侧一栏填写,使其醒目突出。

说明书中还应包括有关的简图,如传动方案简图、轴的受力分析图、弯矩图、传动件草图等。 说明书中所引用的重要公式或数据,应注明来源、参考资料的编号和页码。对每一自成单元的内容,都应有大小标题。

说明书要用 16 开纸书写,要标出页码,编好目录,做好封面,最后装订成册。 设计计算说明书的主要内容大致包括:

- 1) 目录(标题及页码);
- 2) 设计任务书(附传动方案简图);
- 3) 传动方案的分析;
- 4) 电动机的选择:
- 5) 传动装置运动及动力参数计算;
- 6) 传动零件的设计计算:
- 7) 轴的计算:
- 8) 滚动轴承的选择和计算:
- 9) 键连接的选择和计算:
- 10) 联轴器的选择:
- 11) 润滑方式、润滑油牌号及密封装置的选择;
- 12) 参考资料(资料编号 主要责任者. 书名. 版本. 出版地: 出版单位,出版年.)。书写格式示例如下表:

计算及说明	结果
四、齿轮传动计算 1. 高速级齿轮传动的校核计算 (1) 齿轮的主要参数和几何尺寸 模数 m = 2 mm, 齿数 z <sub>1</sub> = 29, z <sub>2</sub> = 101	齿轮计算公式和有关数据皆引自[x]× ×~××页。 主要参数: m=2 mm z <sub>1</sub> =29 z <sub>2</sub> =101

	计算及说明	结果
中心距 $a = \frac{m(z_1 + z_2)}{2} = \frac{2(29 + 1)}{2}$	(01) mm = 130 mm	$a = 130 \text{ mm}$ $b_1 = 40 \text{ mm}$
齿宽 b <sub>1</sub> = 40 mm; b <sub>2</sub> = 35 mm		$b_2 = 35 \text{ mm}$
传动比 <i>i</i> = 3.48		i = 3. 48
(2) 齿轮的材料和硬度	(a) $F_{Ax} = F_{12} = F_{12}$	公式引自[×] σ <sub>H</sub> < [σ <sub>H</sub> ]
(5) 载荷系数 K	(b) zAy 平面 M <sub>z</sub> (c) xAz 平面 M <sub>x</sub> (c) xAz 平面 M <sub>x</sub>	
= ··· = ··· < [σ <sub>H</sub> ] (7) 齿根弯曲疲劳强度计算 弯曲应力 σ <sub>F</sub> = ··· = ··· < [σ <sub>F</sub> ]  校核结果:轮齿弯曲强度裕度较大,但因模数不宜再取小,故齿轮的参数和尺寸维持原始结果不变。	(d) 合成弯矩 M (e) 扭矩 T	公式引自[×] σ <sub>F</sub> ≪[σ <sub>F</sub> ]
六、轴的计算 	(f) Property of the state of t	轴的计算公 式和有关数据
轴的跨度、齿轮在轴上的位置及轴的受力如图 x 中 a 图所示。		皆引自 [×]××~× ×页

计算及说明	结果
(3) 轴的弯矩	
*Ay 平面	
C 断面 $M_{C_s} = F_{A_y} \times 50 \text{ mm} = 1.490 \times 50 \text{ N} \cdot \text{mm} = 74.5 \times 10^3 \text{ N} \cdot \text{mm}$	
$D$ 断面 $M_{Dz} = F_{By} \times 65 \text{ mm} = 1740 \times 65 \text{ N} \cdot \text{mm} = 113 \times 10^3 \text{ N} \cdot \text{mm}$	,
xAz 平面	
$C$ 断面 $M_{Cy} = F_{Az} \times 50$ mm = $76 \times 50$ N · mm = $3.8 \times 10^3$ N · mm	
$D$ 断面 $M_{Dy} = F_{Bz} \times 65 \text{ mm} = 460 \times 65 \text{ N} \cdot \text{mm} = 29 \times 10^3 \text{ N} \cdot \text{mm}$	
合成弯矩	
$C$ 断面 $M_c = \sqrt{M_{C_x}^2 + M_{C_y}^2} = \sqrt{(74.5 \times 10^3)^2 + (3.8 \times 10^3)^2}$ N·mm	$M_c = 74.6 \times$
$=74.6\times10^3~\mathrm{N}\cdot\mathrm{mm}$	10 <sup>3</sup> N · mm
D 断面 $M_D = \sqrt{M_{Dx}^2 + M_{Dy}^2} = \sqrt{(113 \times 10^3)^2 + (29 \times 10^3)^2}$ N·mm	$M_D = 116 \times$
$= 116 \times 10^3 \text{ N} \cdot \text{mm}$	10 <sup>3</sup> N · mm

答辩是课程设计的最后一个环节,是检查学生实际掌握知识的情况和设计的成果,评定设计成绩的一个重要方面。学生完成设计后,应及时做好答辩的准备。通过准备答辩可以对设计过程进行全面的分析和总结,发现存在的问题,因此准备答辩是一个再提高的过程。

答辩前,应认真整理和检查全部图纸和说明书,进行系统、全面的回顾和总结。搞清设计中每一个数据、公式的使用,弄懂图纸上的结构设计问题,每一线条的画图依据以及技术要求等其他问题。做好总结可以把还不懂或尚未考虑到的问题搞懂、弄透,以取得更大的收获。总结可以书面形式写在计算书的最后一页,以便老师查阅。

最后把图纸叠好,说明书装订好,放在图纸袋内准备答辩。

图纸的折叠方法及图纸袋封面的写法参见图 7.1 及图 7.2。

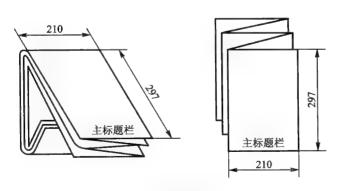


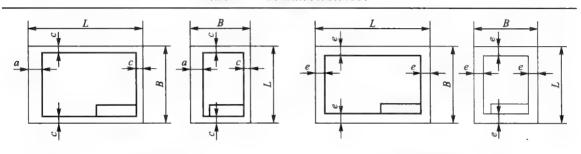
图 7.1 图纸折叠方法



图 7.2 图纸袋封面书写格式

## 附录1 一般标准

附表 1.1 图纸幅面、图样比例



留装订边

不留装订边

	图纸幅面(GE	B/T 1	4689	20	08 摘录	)/mm	图样比例(GB/T 14690-2008)				
	基本幅面(第一选择) 加长幅面(第二选择)				面(第二选择)	原值比例	缩小比例	放大比例			
幅面代号	$B \times L$	a	c	e	幅面 代号	$B \times L$	1:1	1:2 1:2×10 <sup>n</sup> 1:5 1:5×10 <sup>n</sup>	$5:1  5 \times 10^{n}:1$ $2:1  2 \times 10^{n}:1$		
AO	841 × 1 189			20	A3 × 3	420 × 891		1:10 1:1 × 10 <sup>n</sup>	1 × 10": 1		
A1	594 × 841		10	20	A3 × 4	420 × 1 189		必要时允许选取	必要时允许选取		
A2	420 × 594	25			A4 × 3	297 × 630		1:1.5 1:1.5 $\times 10^n$ 1:2.5 1:2.5 $\times 10^n$	4: 1 4 × 10 <sup>n</sup> : 1		
A3	297 × 420			10	A4 × 4	297 × 841		1:3 1:3 × 10 <sup>n</sup>	2. 5: 1 2. 5 $\times$ 10 <sup>n</sup> : 1		
A4	210 × 297		5		A4 × 5	297 ×1 051		1:4 1:4×10 <sup>n</sup> 1:6 1:6×10 <sup>n</sup>	n正整数		

注:1. 加长幅面的图框尺寸,按比所选用的基本幅面大 - 号的图框尺寸确定。例如对 A3 × 4,按 A2 的图框尺寸确定,即 e 为 10(或 c 为 10);

2. 加长幅面(第三选择)的尺寸见 GB/T 14689-2008。

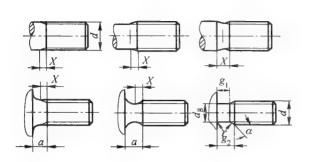
附表 1.2 常用材料极限强度的近似关系

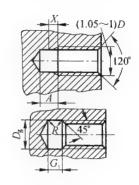
MPa

			极阳	見强度		
材料	X	寸称应力疲劳极降	艮		脉动应力疲劳极	限
名称	拉伸疲劳极限	弯曲疲劳极限	扭转疲劳极限	拉伸脉动疲	弯曲脉动疲	扭转脉动疲
	<b>o</b> -11	$\sigma_{-1}$	$\tau_{-1}$	劳极限 σοι	劳极限 σ。	劳极限 τ₀
结构钢	≈0.3 $\sigma_{\rm b}$	≈0.43 $\sigma_h$	$\approx 0.25\sigma_{\rm b}$	≈1.42σ <sub>-11</sub>	$\approx 1.33\sigma_{-1}$	$\approx 1.5\tau_{-1}$
铸铁	≈0.225 $\sigma_{\rm b}$	≈0.45 $\sigma_{\rm b}$	$\approx 0.36\sigma_{\rm b}$	≈1.42 $\sigma_{-11}$	$\approx 1.35\sigma_{-1}$	$\approx 1.35\tau_{-1}$
铝合金	$\approx \frac{\sigma_b}{6} +$	$\approx \frac{\sigma_{\rm h}}{6} +$	$\approx (0.55 \sim 0.58) \sigma_{-1}$	$\approx 1.5\sigma_{-1}$		
	73.5 MPa	73.5 MPa	0.36) \(\sigma_{-1}\)			

附表 1.3 常用法定计量单位及换算关系

B 44 10 14	法定计	量单位	非法定计	十量单位	14. 44. 14
量的名称	名称	符号	名称	符号	- 换算关系
转速	转每分	r/min			1 r/min = (1/60) r/s
14.00	.10		埃	Å	$1 \text{ Å} = 0.1 \text{ nm} = 10^{-10} \text{ m}$
长度	*	m	英寸	in	1 in = 0.025 4 m = 25.4 mm
面积	平方米	m²			
体积、容积	立方米	m <sup>3</sup> 1, L (1 l = 1 dm <sup>3</sup> )	立方英尺 加仑(英) 加仑(美)	ft <sup>3</sup> gal(英) gal(美)	1 ft <sup>3</sup> = 0.028 316 8 m <sup>3</sup> = 28.316 8 dm <sup>3</sup> 1 gal(英) = 4.546 09 dm <sup>3</sup> 1 gal(美) = 3.785 41 dm <sup>3</sup>
质量	千克(公斤)	kg	磅	lb	1 lb = 0.453 592 37 kg
	吨	t	长吨、英吨		1 英吨 = 1 长吨 = 1 016.05 kg
力、重力	牛[顿]	N	达因	dyn	$1 \text{ dyn} = 10^{-5} \text{ N}$
			千克力	kgf	1 kgf = 9.806 65 N
			吨力	tf	1 tf = $9.80665 \times 10^3$ N
力矩	牛[顿]米	N·m	千克力米	kgf · m	$1 \text{ kgf} \cdot m = 9.806 65 \text{ N} \cdot m$
压力、压强	帕[斯卡]	Pa	E	bar	1 bar = 0.1 MPa = 10 <sup>5</sup> Pa(1 Pa = 1 N/m <sup>2</sup> ) 1 atm = 101 325 Pa
			标准大气压 约定毫米汞柱 工程大气压	mmHg at(kgf/cm <sup>2</sup> )	1 mmHg = 133.322 4 Pa 1 at = 1 kgf/cm <sup>2</sup> = 9.806 65 × 10 <sup>4</sup> Pa
应力			千克力每平 方毫米	kgf/mm <sup>2</sup>	$1 \text{ kgf/mm}^2 = 9.806 65 \times 10^6 \text{ Pa}$
[动力] 粘度	帕[斯卡]秒	Pa·s	泊	P	1 P = 0.1 Pa·s
运动粘度	二次方米 每秒	m²/s	斯[托克斯]	St	1 St = 1 cm $^2$ /s = 10 $^{-4}$ m $^2$ /s
能[量],	焦[耳]	J	千克力米	kgf • m	1 kgf · m = 9.806 65 J
功热量			尔格	erg	$1 \text{ erg} = 10^{-7} \text{ J}$
			热化学卡	cal <sub>th</sub>	1 cal <sub>th</sub> = 4.184 0 J
功率	瓦[特]	W	[米制]马力		1[米制]马力=735.498 75 W
比热容	焦[耳]每 千克开[尔 文]	J/(kg·K)			
传热系数	瓦[特]每 平方米开 [尔文]	W/(m² • K)			
热导率 (导热系数)	瓦[特]每 米开[尔	W/(m⋅K)			

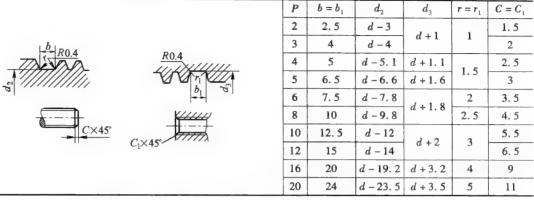




					外	螺纹							į	内螺纹			
螺 距 P	收尾	Ł X	肩	距。	ı		退力	刀槽		收尾 X		肩距 A			退刀槽		
P	ma	ıx		max		<b>g</b> <sub>2</sub>	$g_1$	r	J	m	ах			(	3	R	
	一般	短的	一般	长的	短的	max	min	~	$d_{_{\mathrm{g}}}$	一般	短的	一般	长的	一般	短的	~	$D_{g}$
0.5	1.25	0.7	1.5	2	1	1.5	0.8	0.2	d - 0.8	2	1	3	4	2	1	0. 2	
0.6	1.5	0.75	1.8	2.4	1.2	1.8	0.9		d - 1	2. 4	1. 2	3. 2	4. 8	2. 4	1. 2	0. 3	
0.7	1.75	0.9	2.1	2.8	1.4	2.1	1.1	0.4	d - 1. 1	2. 8	1.4	3. 5	5. 6	2. 8	1.4	0.4	D + 0.3
0.75	1.9	1	2.25	3	1.5	2. 25	1.2	0.4	d - 1. 2	3	1. 5	3. 8	6	3	1.5	0. 4	
0.8	2	1	2.4	3.2	1.6	2.4	1.3		d - 1.3	3. 2	1.6	4	6. 4	3. 2	1.6	0. 4	
1	2.5	1.25	3	4	2	3	1.6	0.6	d - 1.6	4	2	5	8	4	2	0.5	
1.25	3.2	1.6	4	5	2.5	3.75	2	0.0	d - 2	5	2. 5	6	10	5	2. 5	0.6	
1.5	3.8	1.9	4.5	6	3	4.5	2.5	0.8	d - 2.3	6	3	7	12	6	3	0.8	
1.75	4.3	2.2	5.3	7	3.5	5.25	3	1	d - 2. 6	7	3. 5	9	14	7	3. 5	0. 9	
2	5	2.5	6	8	4	6	3.4		d-3	8	4	10	16	8	4	1	
2.5	6.3	3.2	7.5	10	5	7.5	4.4	1.2	d - 3.6	10	5	12	18	10	5	1.2	
3	7.5	3.8	9	12	6	9	5.2	1.6	d - 4.4	12	6	14	22	12	6	1.5	D + 0.5
3.5	9	4.5	10.5	14	7	10.5	6.2	1.0	d-5	14	7	16	24	14	7	1.8	
4	10	5	12	16	8	12	7	2	d - 5.7	16	8	18	26	16	8	2	
4.5	11	5.5	13.5	18	9	13.5	8	2.5	d - 6. 4	18	9	21	29	18	9	2. 2	
5	12.5	6.3	15	20	10	15	9	2. 3	d - 7	20	10	23	32	20	10	25	
5.5	14	7	16.5	22	11	17.5	11	3.2	d - 7.7	22	11	25	35	22	11	2. 8	
6	15	7.5	18	24	12	18	11	3.2	d - 8.3	24	12	28	38	24	12	3	

注:1. 外螺纹倒角一般为 45°,也可采用 60°或 30°倒角;倒角深度应大于或等于牙型高度,过渡角  $\alpha$  应不小于 30°。内螺纹人口端面的倒角一般为 120°,也可采用 90°倒角。端面倒角直径为(1.05~1)D(D 为螺纹公称直径)。

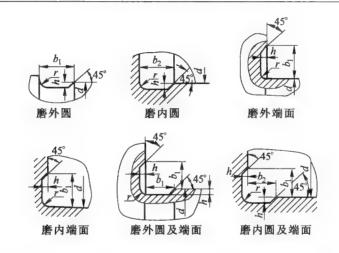
<sup>2.</sup> 应优先选用"一般"长度的收尾和肩距。



附表 1.6 砂轮越程槽 (GB/T 6403.5-2008 摘录)

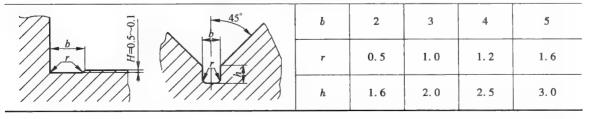
mm

### 回转面及端面砂轮越程槽的形式及尺寸



<b>b</b> <sub>1</sub>	0.6	1.0	1.6	2.0	3.0	4.0	5.0	8. 0	10
b <sub>2</sub>	2. 0	3.0		4.	0	5.	. 0	8. 0	10
h	0. 1	0. 2		0. 3	0.4		0.6	0.8	1.2
r	0. 2	0.5		0.8	1.0		1.6	2. 0	3.0
d		~	10	> 10	> 10 ~ 50		~ 100	> 10	00

#### 平面砂轮及V形砂轮越程槽



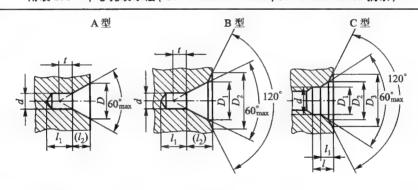
	R			R'			R	22—2005		R'	
R10	R20	R40	R'10	R'20	R'40	R10	R20	R40	R'10	R'20	R'40
2.50	2.50		2.5	2.5				60.0			60
	2.80			2.8		63.0	63.0	63.0	63	63	63
3.15	3.15		3.0	3.0				67.0			67
	3.55			3.5			71.0	71.0		71	71
4.00	4.00		4.0	4.0				75.0			75
	4.50			4.5		80.0	80.0	80.0	80	80	80
5.00	5.00		5.0	5.0				85.0			85
	5.60			5.5			90.0	90.0		90	90
6.30	6.30		6.0	6.0		ŀ		95.0			95
	7.10			7.0		100	100	100	100	100	100
8.00	8.00		8.0	8.0				106			105
	9.00			9.0			112	112		110	110
10.0	10.0		10.0	10.0				118			120
	11.2	İ		11		125	125	125	125	125	125
12.5	12.5	12.5	12	12	12			132			130
		13.2			13	-	140	140		140	140
	14.0	14.0		14	11			150			150
		15.0			15	160	160	160	160	160	160
16.0	16.0	16.0	16	16	16			170	1		170
		17.0			17		180	180		180	180
	18.0	18.0		18	18			190			190
		19.0			19	200	200	200	200	200	200
20.0	20.0	20.0	20	20	20			212			210
		21.2			21		224	224		220	220
	22.4	22.4		22	22			236			240
		23.6			24	250	250	250		250	250
25.0	25.0	25.0	25	25	25			265			260
		26.5			26		280	280		280	280
	28.0	28.0		28	28			300			300
		30.0			30	315	315	315	320	320	320
31.5	31.5	31.5	32	32	32			335			310
		33.5			34		355	355		360	360
	35.5	35.5		36	36			375			380
		37.5			38	400	400	400	400	400	400
40.0	40.0	40.0	40	40	40			425			420
		42.5			42		450	450		450	450
	45.0	45.0		45	45			475			480
		47.5		Ì	48	500	500	500	500	500	500
50.0	50.0	50.0	50	50	50			530			530
	ļ	53.0			53		560	560		560	560
	56.0	56.0		56	56			600			600

	R			R'			R			R'	
R10	R20	R40	R'10	R'20	R'40	R10	R20	R40	R'10	R'20	R'40
630	630	630	630	630	630		1 120	1 120			
		670		! 	670			1 180			
	710	710		710	710	1 250	1 250	1 250			
		750			750			1 320			
800	800	800	800	800	800		1 400	1 400			
		850			850			1 500			
	900	900		900	900	1 600	1 600	1 600			
		950			950			1 700			
1 000	1 000	1 000	1 000	1 000	1 000		1 800	1 800			
		1 060						1 900			

注:1. 选择系列及单个尺寸时,应首先在优先数系 R 系列中选用标准尺寸,选用顺序为: R10、R20、R40。如果必须将数值 圆整,可在相应的 R'系列中选用标准尺寸;

2. 本标准适用于机械制造业中有互换性或系列化要求的主要尺寸,其他结构尺寸也应尽量采用。对于由主要尺寸导出的 因变量尺寸和工艺上工序间的尺寸,不受本标准限制。对已有专用标准规定的尺寸,可按专用标准选用。

附表 1.8 中心孔表示法(GB/T 4459.5-1999,GB/T 145-2001 摘录)



			mm
要求	符号	表示法示例	说明
在 完 工 的 零 件 上 要 求 保留中心孔		GB/T 4459.5–B2.5/8	采用 B 型中心孔 $d = 2.5, D_2 = 8$ 在完工的零件上要求保留
在完工的 零件上可以 保留中心孔		GB/T 4459.5-A4/8.5	采用 A 型中心孔 d = 4, D = 8.5 在完工的零件上是否保留都可以
在完工的 零件上不允 许保留中心 孔		GB/T 4459.5-A1.6/3.35	. 采用 A 型中心孔 d = 1.6,D = 3.35 在完工的零件上不允许保留

d			形	式			选择中心孔的参考数据 (非标准内容)					
u	A	A	H	3	(	2	n	D	$G/(10^3 \text{kg})$			
	$D \Leftrightarrow$	$l_2 \stackrel{\leftrightarrow}{\propto}$	$D_2 \bigstar$	$l_2 \star$	d	$D_1$	$D_{_{ m min}}$	$D_{max}$	G/(10 kg)			
1.6	3.35	1.52	5.0	1.99			6	> 8 ~ 10	0.1			
2.0	4.25	1.95	6.3	2.54			8	> 10 ~ 18	0.12			
2.5	5.3	2.42	8.0	3.20			10	> 18 ~ 30	0.2			
3.15	6.7	3.07	10.0	4.03	М3	5.8	12	> 30 ~ 50	0.5			
4.0	8.5	3.90	12.5	5.05	M4	7.4	15	> 50 ~ 80	0.8			
(5.0)	10.6	4.85	16.0	6.41	M5	8.8	20	> 80 ~ 120	1.0			
6.3	13.2	5.98	18.0	7.36	М6	10.5	25	> 120 ~ 180	1.5			
(8.0)	17.0	7.79	22.4	9.36	М8	13.2	30	> 180 ~ 220	2.0			
10.0	21.2	9.70	28.0	11.66	M10	16.3	42	> 220 ~ 260	3.0			

注:1. 括号内的尺寸尽量不采用;

2.  $D_{\min}$  —— 原料端部最小直径;  $D_{\max}$  —— 轴状材料最大直径; G —— 工件最大质量。 (表中字母的含义见附表 1.8 图中所 示);

3. ☆ 表示任选其一; ★ 表示任选其一。

附表 1.10 零件倒圆与倒角(GB/T 6403.4-2008 摘录)

mm 倒圆、倒角形式 倒圆、倒角(45°)的四种装配形式  $R_1 > R$  $C < 0.58 R_1$ 倒圆、倒角尺寸

	n		0.1	0.2	0.	3 (	0.4	0.5	0.	6	0. 8	1.0	1.2	1.6	2. 0	2. 5	3.0
	R 或		4. 0	5.0	6.	0	8.0	10	12	2 .	16	20	25	32	40	50	-
					'	与直	<b>፲</b> 径 φ	相应的	倒角 C	、倒圆	R的推	荐值					
	φ	~3	>3	>6	>10	> 18	>30		>80		>180			- 1	>500	1	>800
			~6	~ 10	~ 18	~ 30	~ 50	~ 80	~ 120	~ 180	~250	~ 320	~400	~ 500	~630	~800	~1 000
C	或R	0. 2	0.4	0.6	0.8	1.0	1.6	2. 0	2. 5	3.0	4.0	5.0	6.0	8.0	10	12	16

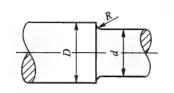
内角倒角,外角倒圆时 $C_{max}$ 与 $R_i$ 的	关系
--------------------------------	----

$R_1$	0. 1	0. 2	0. 3	0.4	0. 5	0. 6	0. 8	1. 0	1. 2	1. 6	2. 0	2. 5	3. 0	4. 0	5. 0	6. 0	8. 0	10	12	16	20	25
$C_{\text{max}}$ ( $C < 0.58 R_1$ )	_	0.	1	0.	2	0.3	0.4	0. 5	0. 6	0. 8	1.0	1. 2	1.6	2. 0	2. 5	3. 0	4. 0	5. 0	6. 0	8. 0	10	12

注:α一般采用 45°,也可采用 30°或 60°。

### 附表 1.11 圆形零件自由表面过渡圆角(参考)

mm

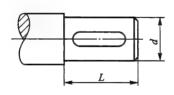


D-d	2	5	8	10	15	20	25	30	35	40
R	1	2	3	4	5	8	10	12	12	16
D-d	50	55	65	70	90	100	130	140	170	180
R	16	20	20	25	25	30	30	40	40	50

注:尺寸D-d是表中数值的中间值时,则按较小尺寸来选取R。例:D-d=98~mm,则按90~mm 选 R=25~mm。

附表 1.12 圆柱形轴伸(GB/T 1569—2005 摘录)

 $\mathbf{m}\mathbf{m}$ 



d 的极限偏差

 $32 \sim 50$ 

k6

55 ~ 630

m6

6 ~30

j6

极限偏差

,		L
d	长系列	短系列
12,14	30	25
16,18,19	40	28
20,22,24	50	36
25,28	60	42
30,32,35,38	80	58
40,42,45,48,50,55,56	110	82
60,63,65,70,71,75	140	105
80,85,90,95	170	130
100,110,120,125	210	165
130,140,150	250	200
160,170,180	300	240
190,200,220	350	280
400,420,440,450,460,480,500	650	540
530,560,600,630	800	680

系列	轴高的基本尺寸 h
I	25,40,63,100,160,250,400,630,1 000,1 600
I	25,32,40,50,63,80,100,125,160,200,250,315,400,500,630,800,1 000,1 250,1 600
Ш	25,28,32,36,40,45,50,56,63,71,80,90,100,112,125,140,160,180,200,225,250,280,315,355,400,450,500,560,630,710,800,900,1 000,1 120,1 250,1 400,1 600
ĪV	25,26,28,30,32,34,36,38,40,42,45,48,50,53,56,60,63,67,71,75,80,85,90,95,100,105,112, 118,125,132,140,150,160,170,180,190,200,212,225,236,250,265,280,300,315,335,355, 375,400,425,450,475,500,530,560,600,630,670,710,750,800,850,900,950,1 000,1 060, 1 120,1 180,1 250,1 320,1 400,1 500,1 600

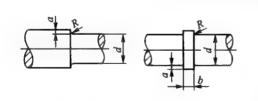
		轴高的极	及限偏差		平行度公差	-
	抽高ん	电动机、从	除电动机			
	नीम स्वि १०	动机器、减	以外的主	L < 2.5h	$2.5h \leqslant L \leqslant 4h$	L > 4h
主动机器 从动机器		速器等	动机器			
	> 50 ~ 250	0	+0.5	0. 25	0. 4	0. 5
<del>                                      </del>	> 30 ~ 230	-0.5	0	0. 23	0.4	0. 3
	> 250 ~ 630	0	+1.0	0. 5	0. 75	1.0
	250 - 050	-1.0	0	0. 3	0.75	1.0
	> 630 ~ 1 000	0	+1.5	0, 75	1.0	1.5
	7 050 1 000	-1.5	0	0.75	1.0	1.5
	> 1 000	0	+ 2. 0	1.0	1.5	2. 0
	71 000	-2.0	0	1.0	1.3	2.0

注:1. 机器轴高应优先选用第Ⅰ系列数值,如不能满足需要时,可选用第Ⅱ系列数值,其次选用第Ⅲ系列数值,尽量不采用第Ⅳ系列数值。

2. h 不包括安装时所用的垫片。L 为轴的全长。

### 附表 1.14 轴肩和轴环尺寸(参考)

mm



 $a = (\,0.\,07 \sim 0.\,1\,)\,d$ 

 $b \approx 1.4a$ 

定位用 a > R

R----倒圆半径,见附表 1.10

		附表 1.15	铸件最小	、壁厚(不小于	)		mm
铸造方法	铸件尺寸	铸钢	灰铸铁	球墨铸铁	可锻铸铁	铝合金	铜合金
	~ 200 × 200	8	~ 6	6	5	3	3 ~ 5
砂型	> 200 × 200 ~ 500 × 500	10 ~ 12	> 6 ~ 10	12	8	4	6 ~ 8
	> 500 × 500	15 ~ 20	15 ~ 20			6	

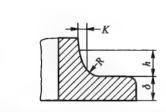
附表 1.16 铸造斜度(参考)

b 斜度 b:h	斜度 b: h	角度	使用范围
	1:5	11°30′	h < 25 mm 的钢和铸铁
B	1:10 1:20	5°30′	h在5~500 mm 时的钢和铸
	1:50	1°	族件
45°	1:100	30'	非铁金属铸件

注:当设计不同壁厚的铸件时,在转折点处的斜角最大还可增大到30°~45°。

### 附表 1.17 铸造过渡斜度(参考)

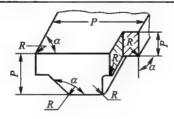
mm



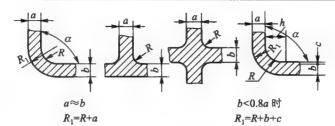
适用于减速器、连接管、气缸及其他连接法兰

铸铁和铸钢件的壁厚 δ	K	h	R
10 ~ 15	3	15	5
> 15 ~ 20	4	20	5
> 20 ~ 25	5	25	5
> 25 ~ 30	6	30	8
> 30 ~ 35	7	35	8
> 35 ~ 40	8	40	10
>40 ~45	9	45	10
>45 ~50	10	50	10

### 附表 1.18 铸造外圆角(参考)



	R/mm									
表面的最小边尺寸 P/mm			外圆角	α						
P/mm	<50°	51° ~ 75°	76° ~ 105°	106° ~ 135°	136° ~ 165°	>165°				
€25	2	2	2	4	6	8				
> 25 ~ 60	2	4	4	6	10	16				
> 60 ~ 160	4	4	6	8	16	25				
> 160 ~ 250	4	6	8	12	20	30				
> 250 ~ 400	6	8	10	16	25	40				
> 400 ~ 600	6	8	12	20	30	50				



			-					•								
		R/mm														
a+b		内圆角 α														
$\frac{a+b}{2}$	< :	50°	51° -	~ 75°	76° ~	76° ~ 105°		106° ~ 135°		~ 165°	> 165°					
	钢	铁	钢	铁	钢	铁	钢	铁	钢	铁	钢	铁				
≤8	4	4	4	4	6	4	8	6	16	10	20	16				
9 ~ 12	4	4	4	4	6	6	10	8	16	12	25	20				
13 ~ 16	4	4	6	4	8	6	12	10	20	16	30	25				
17 ~ 20	6	4	8	6	10	8	16	12	25	20	40	30				
21 ~ 27	6	6	10	8	12	10	20	16	30	25	50	40				

c	和	h/	mm
---	---	----	----

b/	'a	< 0.4	0. 5 ~ 0. 65	0.66 ~ 0.8	> 0.8
c:	*	0.7(a-b)	0.8(a-b)	(a-b)	_
,	钢		8	Bc	
h≈	铁		ç	Эс	

附表 1.20 壁厚的过渡形式及尺寸

mm

图例						过渡尽	रेन				_		
78		铸铁	$R \geqslant \left(\frac{1}{3} \sim \frac{1}{2}\right) \left(\frac{a+b}{2}\right)$										
- V///////	b≤2a	铸钢	$\frac{a+b}{2}$	< 12						l .	60 ~		110 ~
1		非铁合金	特钢 $\frac{a+b}{2}$ <12   12 ~ 16 ~ 20 ~ 27 ~ 35 ~ 45 ~ 60	80 30	110 35	150 40							
	b > 2a				•		L≥	4(b-	a)				
2	0 / 24	铸钢					L≥	$L\geqslant 5(b-a)$					
4/2/	b	≤1.5 <i>a</i>					R	$\geq \frac{2a+2}{2}$	<u>b</u>				
	ь	> 1. 5a					L =	4(a-	b)				

	连接的合理结构	连接尺寸		连接的合理结构	连接尺寸
	R SS	$b = a, \alpha > 75^{\circ}$ $R = \left(\frac{1}{3} \sim \frac{1}{2}\right)a$ $R_1 = R + a$		<b>歴</b> 厚 <i>b</i> <a时< td=""><td><math>b+2c \leq a, c \approx</math> <math>1.5\sqrt{a-b}</math> 对于铸铁 <math>h \geq 8c</math> 对于钢 <math>h \geq 10c</math> <math>R \geq \left(\frac{1}{3} \sim \frac{1}{2}\right) \left(\frac{a+b}{2}\right)</math></td></a时<>	$b+2c \leq a, c \approx$ $1.5\sqrt{a-b}$ 对于铸铁 $h \geq 8c$ 对于钢 $h \geq 10c$ $R \geq \left(\frac{1}{3} \sim \frac{1}{2}\right) \left(\frac{a+b}{2}\right)$
两睡	R $R$ $R$ $R$ $R$ $R$ $R$ $R$ $R$ $R$	$b > 1.25a$ ,对于铸铁 $h = 4c$ $c = b - a$ ,对于钢 $h = 5c$ $\alpha < 75^{\circ}$ $R = \left(\frac{1}{3} \sim \frac{1}{2}\right) \left(\frac{a+b}{2}\right)$ $R_1 = R + b$		$R_1$	$R \geqslant \left(\frac{1}{3} \sim \frac{1}{2}\right)a$
壁斜向相连	R Z	$b \approx 1.25 a, \alpha < 75^{\circ}$ $R = \left(\frac{1}{3} \sim \frac{1}{2}\right) \left(\frac{a+b}{2}\right)$ $R_1 = R + b$	两壁垂直相连	两壁厚相等时	$R_1 \geqslant R + a$
	R R	$b \approx 1.25a$ ,对于铸铁 $h \approx 8c$ $c = \frac{b-a}{2}$ ,对于钢 $h \approx 10c$ $\alpha < 75^{\circ}$ $R = \left(\frac{1}{3} \sim \frac{1}{2}\right) \left(\frac{a+b}{2}\right)$ $R_1 = \frac{a+b}{2} + R$		a <b<2a时< td=""><td><math display="block">R \ge \left(\frac{1}{3} \sim \frac{1}{2}\right) \left(\frac{a+b}{2}\right)</math> <math display="block">R_1 \ge R + \frac{a+b}{2}</math></td></b<2a时<>	$R \ge \left(\frac{1}{3} \sim \frac{1}{2}\right) \left(\frac{a+b}{2}\right)$ $R_1 \ge R + \frac{a+b}{2}$
两壁	三壁厚相等时	$R = \left(\frac{1}{3} \sim \frac{1}{2}\right)a$		壁厚b>2a时	$a+c \le b, c \approx 3$ $\sqrt{b-a}$ 对于铸铁 $h \ge 4c$ 对于钢 $h \ge 5c$ $R \ge \left(\frac{1}{3} \sim \frac{1}{2}\right) \left(\frac{a+b}{2}\right)$ $R_1 \ge R + \frac{a+b}{2}$
两壁垂直相连	壁厚 b>a时	$a + c \le b, c \approx 3 \sqrt{b-a}$ 对于铸铁 $h \ge 4c$ 对于钢 $h \ge 5c$ $R \ge \left(\frac{1}{3} \sim \frac{1}{2}\right) \left(\frac{a+b}{2}\right)$	其他	D与d相差不多	α < 90° r = 1.5d (不小于 25 mm) R = r + d 或 R = 1.5r + d

	连接的合理结构	连接尺寸		连接的合理结构	连接尺寸
其他	D A A D 比 d 大 得 多	$\alpha < 90^{\circ}$ $r = \frac{D+d}{2}$ $(不小于 25 mm)$ $R = r+d$ $R = r+D$	其他		L > 3a

注:1. 圆角标准整数系列(单位 mm):2,4,6,8,10,12,16,20,25,30,35,40,50,60,80,100。

2. 当壁厚大于 20 mm 时, R 取系数中的小值。

# 附录2 金属材料

附表 2.1 常用热处理和表面处理的方法、应用及代号

	名称	说明	应用
	退火 (焖火)	退火是将钢件(或钢坯)加热到临界 温度以上30~50℃,保温一段时间,然 后再缓慢地冷却下来(一般用炉冷)	消除铸、锻、焊零件的应力,降低硬度,以易于切削加工,细化金属晶粒,改善组织,增加韧度
	正火 (正常化)	正火是将钢件加热到临界温度以上, 保温一段时间,然后用空气冷却,冷却 速度比退火快(≈100 ℃/min)	处理低碳和中碳结构钢材及渗碳零件,使其组织 细化,增加强度及韧度,减少应力,改善切削性能
钢的常用热处	淬火	猝火是将钢件加热到临界点以上温度,保温一段时间,然后放入水、盐水或油(个别材料在空气)中急剧冷却,使其得到高硬度	提高钢的硬度和强度极限。但淬火时会引起应 力使钢变脆,所以淬火后必须回火
热处理方法及应	回火	回火是将淬硬的钢件加热到临界点 以下的温度,保温一段时间,然后在空 气中或油中冷却下来	消除淬火后的脆性和应力,提高钢的塑性和冲击 韧度
用	调质	淬火后高温回火	使钢获得高的韧度和足够的强度,很多重要零件 是经过调质处理的
	表面淬火	使零件表层有高的硬度和耐磨性,而 心部保持原有的强度和韧度	常用来处理轮齿的表面
	时效	将钢加热≤120~130 ℃,长时间保温 后,随炉或取出在空气中冷却	消除或减小淬火后的微观应力,防止变形和开裂,稳定工件形状及尺寸以及消除机械加工的残余 应力
钢	渗碳	使表面增碳渗层深度为 0.4~6 mm 或 >6 mm。硬度为 56~65 HRC	增加钢件的耐磨性能、表面硬度、抗拉强度及疲劳 极限。适用于低碳、中碳(w <sub>c</sub> < 0.40%)结构钢的中 小型零件和大型的重载荷、受冲击、耐磨的零件
的化学热处理的	液体碳氮共渗	使表面增加碳与氮。扩散层深度较浅,为 0.02~3.0 mm; 在共滲层为0.02~0.04 mm时具有66~70 HRC	增加结构钢、工具钢制件的耐磨性能、表面硬度和疲劳极限,提高刀具的切削性能和使用寿命,适用于要求硬度高、耐磨的中、小型及薄片的零件和刀具等
方法及应用	渗氮	表面增氮,氮化层为 0.025 ~ 0.8 mm, 而渗氮时间需 40 ~ 50 h,硬度很高 (1 200 HV),耐磨、抗蚀性能高	增加钢件的耐磨性能、表面硬度、疲劳极限和抗蚀能力,适用于结构钢和铸铁件,如气缸套、气门座、机床主轴、丝杠等耐磨零件,以及在潮湿碱水和燃烧气体介质的环境中工作的零件,如水泵轴、排气阀等零件

	热处理方法	代号	标注举例		热处理方法	代号	标注举例
	退火	Th	_		回火	5141	
		5111					775. I to be to be 1
-1	正火	Z	_		火焰淬火	н	H54——火焰加热淬火回
1	正人	5121					火,硬度为 52~58 HRC
	海峡	Т	T925 選手天 220 240 HDC		液体碳氮		Q59——液体碳氮共渗淬火
热	调质	5151	T235——调质至 220~240 HBS	热	共渗	Q	回火,硬度为 56~62 HRC
热处理方法代号	淬火	С	C48——淬火回火,硬度为	处理		D	D0.3 - 900
方	件火	5131	40 ~ 50 HRC	理方式	渗氮	5336	
法(4)	Styl Ser J.	Y	Y35——油冷淬火回火,硬度	法			
号	油冷淬火	5131/e	为 30~40 HRC	法代号			S0.5 - C59——渗碳层深度为
	高频感应	G	G52—高频感应加热淬火回		渗碳淬火	S - C	0.5 mm, 淬火后回火, 硬度为
	加热淬火	5132	火,硬度为50~55 HRC				56 ~ 62 HRC
	Name and the state of the		T-G54——调质后高频感应		渗碳高频		S0.8 - G59渗碳层深度
	调质高频感	T – G	加热淬火回火,硬度为52~		感应加热	S – G	为 0.8 mm, 高频感应加热淬火
	应加热淬火		58 HRC		淬火		回火,硬度为 56~62 HRC

注:数字代号按 GB/T 12603-2005 规定。

附表 2.2 灰铸铁(GB/T 9439-1988 摘录)

dár 🖂	铸件壁	厚/mm	最小抗拉强度	THE PERMIT	P 121 14 /rel
牌号	大于	至	$\sigma_{\rm b}/{ m MPa}$	硬度/HBW	应用举例
	2.5	10	130	110 ~ 166	盖、外罩、油盘、手轮、手把、支架等
HT100	10	20	100	93 ~ 140	- 並い一本、加亜、1元、1元、人人大・オ
111100	20	30	90	87 ~ 131	
	30	50	80	82 ~ 122	
	2.5	10	175	137 ~ 205	端盖、汽轮泵体、轴承座、阀壳、管子
HT150	10	20	145	119 ~ 179	及管道附件、手轮、一般机床底座、床具
111130	20	30	130	110 ~ 166	- 及其他复杂零件、滑座、工作台等
	30	50	120	141 ~ 157	→ 次 <del>共</del> 地及示◆ FT 、
	2.5	10	220	157 ~ 236	气缸、齿轮、底架、箱体、飞轮、地
TITTOO	10	20	195	148 ~ 222	<b>】条、村筒、一般机床铸有导轨的床</b> 身
HT200	20	30	170	134 ~ 200	及中等压力(8 MPa 以下)油缸、液压
	30	50	160	128 ~ 192	泵和阀的壳体等
	4.0	10	270	175 ~ 262	阀壳、油缸、气缸、联轴器、箱体、
HT250	10	20	240	164 ~ 246	- 轮、齿轮箱外壳、飞轮、衬筒、凸轮、
H1230	20	30	220	157 ~ 236	- 承座等
	30	50	200	150 ~ 225	本区寸
	10	20	290	182 ~ 272	齿轮、凸轮、车床卡盘、剪床、压力
HT300	20	30	250	168 ~ 251	机的机身、导板、转塔自动车床及
	30	50	230	161 ~ 241	一 他重载荷机床铸有导轨的床身、高品
	10	20	340	199 ~ 299	→ 油缸、液压泵和滑阀的壳体等
HT350	20	30	290	182 ~ 272	四皿、放丛水和用四印无件等
	30	50	260	171 ~ 257	

注:灰铸铁的硬度由经验关系式计算: 当  $\sigma_{\rm b} \ge$  196 MPa 时, HBW = RH(100 + 0.438 $\sigma_{\rm b}$ ); 当  $\sigma_{\rm b} <$  196 MPa 时, HBW = RH(44 + 0.724 $\sigma_{\rm b}$ ), RH — 般取 0.80 ~ 1.20 。

附表 2.3 球墨铸铁(GB/T 1348-2009 摘录)

	抗拉强度 R <sub>m</sub>	屈服强度 R <sub>p0.2</sub>	伸长率δ	供参考			
牌号	M	IPa .	%	布氏硬度	用途		
		最小值		/HBW			
QT400 - 18	400	250	18	120 ~ 175	减速器箱体、管道、阀		
QT400 - 15	400	250	15	120 ~ 175	体、阀盖、压缩机气缸、拨 叉、离合器壳等		
QT450 - 10	450	310	10	160 ~ 210	油泵齿轮、阀门体、车		
QT500 - 7	500	320	7	170 ~ 230	辆轴瓦、凸轮、犁铧、减速 器箱体、轴承座等		
QT600 - 3	600	370	3	190 ~ 270	曲轴、凸轮轴、齿轮轴、		
QT700 - 2	700	420	2	225 ~ 305	机床主轴、缸体、缸套、连		
QT800 - 2	800	480	2	245 ~ 335	杆、矿车轮、农机零件等		
QT900 - 2	900	600	2	280 ~ 360	曲轴、凸轮轴、连杆、履 带式拖拉机链轨板等		

注:表中牌号系由单铸试块测定的性能。

附表 2.4 一般工程用铸造碳钢(GB/T 11352-1989 摘录)

	抗拉	屈服强度		根据合	同选择	硬	度	
牌号	强度 σ,	$\sigma_{s}$ 或 $\sigma_{0,2}$	伸长率 δ	收缩率	冲击功 A <sub>KV</sub>	正火	表面	应用举例
<i>n</i> 1 3		1Pa	9			回火	淬火	22714   24
		ira		0	J	/HBW	/HRC	
			最小值					
ZG200 - 400	400	200	25	40	30			各种形状的机件,如
								机座、变速箱壳等
								铸造平坦的零件,如
				-				机座、机盖、箱体、铁矿
ZG230 - 450	450	230	22	32	25	≥131		台,工作温度在450℃
								以下的管道附件等
	-	ļ						焊接性良好
ZG270 - 500	500	270	18	25	22	≥143	40 ~ 45	各种形状的机件,如 飞轮、机架、蒸汽锤、标 锤、联轴器、水压机工 作缸、横梁等。焊接机
ZG310 - 570	570	310	15	21	15	≥153	40 ~ 50	各种形状的机件, 5 联轴器、气缸、齿轮、t 轮圈及重载荷机架等
ZG340 - 640	640	340	10	18	10	169 ~ 229	45 ~ 55	起重运输机中的1 轮、联轴器及重要的1 件等

注:1. 各牌号铸钢的性能,适用于厚度为 100 mm 以下的铸件。当厚度超过 100 mm 时,仅表中规定的屈服强度  $\sigma_{0.2}$ 可供设计使用。

<sup>2.</sup> 表中力学性能的试验环境温度为20℃±10℃。

<sup>3.</sup> 表中硬度值非 GB/T 11352-1989 内容,仅供参考。

附表 2.5 普通碳素结构钢(GB/T 700-2006 摘录)

							力	学性能						冲击 (V形	试验 缺口)	
牌号	等级			服强度				13. 53.	椒		(率 δ <sub>5</sub> 变(直:		ım		冲击	应用举例
号	级	≤16	> 16 ~ 40			> 100	> 150	抗拉 强度 σ <sub>b</sub> /MPa	<40	> 40		> 100 ~ 150		温度 /℃	功(纵向)/J	
				不久	卜于						不小于	-			不小于	
(195	_	195	185	_				315 ~ 430	33	_	_			_		塑性 好 常
)215	A	215	205	195	185	175	165	335 ~	31	30	29	27	26	_		金属结构件、拉杆、套圈、铆钉、螺栓、短轴、凸轮(载
213	В	213		193	163			450			29	21	20	20	27	荷不大的)、 垫圈、渗碳 零件及焊接 件
	A													<del></del>		金属结构 构件,心部 强度要求不
235	В			195	185	375 ~	26	25	24	22	21	20		高的渗碳或 碳氮共渗零 件、吊钩、拉		
233	С	235	225	215	205	193	105	500	20	23	24	22	21	0	27	杆、套圈、气 缸、齿轮、螺 栓、螺母、连
	D													- 20		杆、轮 轴 楔、盖 及 划 接件
	A													_	_	轴、轴销 刹车杆、蚂
Q2 <b>7</b> 5	В	275	265	255	245	225	215	410 ~	22	20	20	18	17	20		母、螺栓、彗圈、连杆、齿
	C							540						0 - 20	27	轮以及其作 强度较高的 零件,焊护 性尚可

注:括号内的数值仅供参考。

附表 2.6 优质碳素结构钢(GB/T 699-1999 摘录)

				- FID 4	文 2.0	7/L JJQ 14/	大彩红个	4 #4 ( G	9—1999	1周末)		
		荐热划 温度/				7	力学性能	尨		钢材多状态硬		
牌号		回火	试样毛 坯尺寸 /mm	抗拉 强度 R <sub>m</sub>			/HB 不大		应用举例			
					М	Pa	9	16 16	J	未热处	退火	
							 不小于			理钢	钢	
08F	930			25	295	175	35	60		131		用于需塑性好的零件,如 管子、垫片、垫圈;心部强度 要求不高的渗碳和碳氮共 渗零件,如套筒、短轴、挡 块、支架、靠模、离合器盘
10	930			25	335	205	31	55		137		用于制造拉杆、卡头、钢管垫片、垫圈、铆钉。这种 钢无回火脆性,焊接性好, 用来制造焊接零件
15	920			25	375	225	27	55		143		用于受力不大、韧性要求 较高的零件、渗碳零件、紧 固件、冲模锻件及不需要热 处理的低载荷零件,如螺 栓、螺钉、拉条、法兰盘及化 工贮器、蒸汽锅炉
20	910			25	410	245	25	55		156		用于不经受很大应力而要求很大韧性的机械零件,如杠杆、轴套、螺钉、起重钩等。也用于制造压力 <6 MPa、温度 <450 ℃、在非腐蚀介质中使用的零件,如管子、导管等。还可用于表面硬度高而心部强度要零件大的渗碳与碳氮共渗零件
25	900	870	600	25	450	275	23	50	71	170		用于制造焊接设备以及 经锻造、热冲压和机械加工 的不承受高应力的零件,如 轴、辊子、联轴器、垫圈、螺 栓、螺钉及螺母
35	870	850	600	25	530	315	20	45	55	197		用于制造曲轴、转轴、轴 销、杠杆、连杆、横梁、链轮、 圆盘、套筒钩环、垫圈、螺 钉、螺母。这种钢多在正火 和调质状态下使用,一般不 作焊接用

		荐热处 温度/				j	力学性能			钢材3		应用举例	
牌号				试样毛 坯尺寸	抗拉 强度 R <sub>m</sub>	屈服强度	伸长率δ5	收缩 率 4	冲击 功 A <sub>KU</sub>	状态 /HB 不大	W		
	正火	淬火	回火	/ mm		σ				小人	1		
					M	Pa	9	% 	J	未热处	退火		
							不小于			理钢	钢		
40	860	840	600	25	570	335	19	45	47	217	187	用于制造辊子、轴、曲柄销、活塞杆、圆盘	
45	850	840	600	25	600	355	16	40	39	229	197	用于制造齿轮、齿条、链轮、轴、键、销、蒸汽透平机的叶轮、压缩机及泵的零件、轧辊等。可代替渗碳钢做齿轮、轴、活塞销等,但要经高频或火焰表面淬火	
50	830	830	600	25	630	375	14	40	31	241	207	用于制造齿轮、拉杆、轧 辊、轴、圆盘	
55	820	820	600	25	645	380	13	35		255	217	用于制造齿轮、连杆、轮缘、扁弹簧及轧辊等	
60	810			25	675	400	12	35		255	229	用于制造轧辊、轴、轮箍、 弹簧、弹簧垫圈、离合器、凸 轮、钢绳等	
20Mn	910			25	450	275	24	50		197		用于制造凸轮轴、齿轮、 联轴器、铰链、拖杆等	
30Mn	880	860	600	25	540	315	20	45	63	217	187	用于制造螺栓、螺母、螺 钉、杠杆及刹车踏板等	
40Mn	860	840	600	25	590	355	17	45	47	229	207	用于制造承受疲劳载荷 的零件,如轴、万向联轴器、 曲轴、连杆及在高应力下工 作的螺栓、螺母等	
50Mn	830	830	600	25	645	390	13	40	31	255	217	用于制造耐磨性要求很高、在高载荷作用下的热处理零件,如齿轮、齿轮轴、摩擦盘、凸轮和截面直径在 ф80 mm 以下的心轴等	
60Mn	810			25	695	410	11	35		269	229	适用于制造弹簧、弹簧垫圈、弹簧环和片以及冷拔钢丝(≤7 mm)和发条	

注:表中所列正火推荐保温时间不少于30 min,空冷;淬火推荐保温时间不少于30 min,水冷;回火推荐保温时间不少于1 h。

附表 2.7 弹簧钢(GB/T 1222-2007 摘录)

	44	. 4L 1	THE			L 3/4 L/L A	h		1 ->-4	16.15	
	糸	(处)	型			力学性創		1		5状	
牌	淬火	淬	回火	抗拉强度	屈服强度	伸也	~ 率	收缩	态硬度	/HBW	
号	温度	火丸	温度	R <sub>m</sub>	ReL	$\delta_{\scriptscriptstyle 5}$	$\delta_{10}$	率ψ	不力	大于	应用举例
	/℃	介质	∕℃	M	Pa -		%		44	冷拉+	
		/JU				不小于			热轧	热处理	
65	840		500	980	785		9	35	285	321	调压、调速弹簧,柱塞弹簧,测
70	830	油	480	1 030	835		8	30			力弹簧,一般机械的圆、方螺旋弹簧
65 Mn	830	油	540	980	785		8	30	302	321	小尺寸的扁、圆弹簧,坐垫弹 簧,发条,离合器簧片,弹簧环,刹 车弹簧
55Si2Mn							6	30	302		汽车、拖拉机、机车的减振板簧
55Si2MnB	870	油	480	1 375	1 225		0	30		321	和螺旋弹簧,气缸安全阀簧,止回
60Si2Mn	070	4四					5	25	321	321	阀簧,250 ℃以下使用的耐热
60Si2MnA			440	1 570	1 375		,	20			弹簧
55CrMnA			460 ~		1 079						用于车辆、拖拉机上载荷较重、
JJGIMIN	830 ~	油	510	1 226	$(\sigma_{0.2})$	9		20	321	321	应力较大的板簧和直径较大的螺
60CrMnA	860	1144	460 ~ 520	1 220						321	旋弹簧
60Si2CrA	870		420	1 765	1 570				321		用于高应力及温度在 300~
60Si2CrVA	850	油	410	1 863	1 667	6		20	(热轧 +热 处理)	321	350 ℃以下使用的弹簧,如调速器、破碎机、汽轮机汽封用弹簧

注:1. 表列性能适用于截面尺寸  $\leq$  80 mm 的钢材, 对 > 80 mm 的钢材允许其  $\delta$ 、 $\psi$  值较表内规定分别降低 1 个单位及 5 个单位。

2. 除规定的热处理上下限外,表中热处理允许偏差为:淬火±20 ℃,回火±50 ℃。

附表 2.8 合金结构钢(GB/T 3077-1999 摘录)

		热夕	上理				j	力学性創	ŧ		钢材退火	
钢号	淬	火	回	火	试样 毛坯 尺寸	抗拉 强度 σ <sub>b</sub>	屈服 强度 σ,	伸长率 δ5	收缩 率ψ	冲击 功 A <sub>KU</sub>	或高温回 火供应状 态的布氏	特性及应用举例
9	温	冷	温	冷	/mm	M	Pa	9	6	J	硬度/HBS	
	度 /℃	却剂	度 /℃	却剂				>			不大于	
20Mn2	850 880	水、油水、油	200 440	水气、气	15	785	590	10	40	47	187	截面小时与20Cr相当,用于做渗碳小齿轮、小轴、钢套、链板等,渗碳淬火后硬度56~62 HRC

		- 44	d arter					t. W. Id A	le .		1	续表
钢	淬		1 回	火	试样 毛坯	抗拉 强度 σ <sub>b</sub>	屈服 强度 σ,	力学性能 伸长 率 δ <sub>5</sub>	ψ缩 率ψ	冲击 功 A <sub>KU</sub>	钢材退火 或高温回 火供应状 态的布氏	特性及应用举例
号	温度	冷却	温度	冷却	尺寸 /mm	М	Pa	9	6	硬度/HBW 不大于		
35Mn2	/°C	水	√°C 500	水	25	835	685	12	45	55	207	对于截面较小的零件可代径 ≤ 15 mm 的冷镦螺面径 % 用及外物等,表面变换
45 M n2	840	袖	550	水、油	25	885	735	10	45	47	217	用于制造在较条件。在报。由于制造磨件。在报。在报。中下 ≤ 60 mm 时。与 40 Cr 时,与 40 Cr 联轴、蜗 在,可 做 轮、轴、壁 整 火 曲 轴 和 摩 火 后 在 报 在 银 表 度 45 ~ 55 HR
35SiMn	900	水	570	水、油	25	885	735	15	45	47	229	除 20 ℃ ( - 20 ℃ ( - 20 ℃ ( - 20 ℃ ( - 20 ℃ ( ) ) ( ) ( ) ( ) ( ) ( ) ( ) ( ) ( )
42SiMn	880	水	590	水	25	885	735	15	40	47	229	与 35SiMn 钢同, 可 代 替 40Cr 34CrMo 钢 做 大 齿 圈。适于做表面淬火作,表面淬火后 硬度 45~55 HR

												续表		
		热久	上理					力学性創	É		钢材退火			
钢号	淬	火	回火		试样 毛坯 尺寸	$\sigma_{\rm b}$ $\sigma_{\rm s}$		伸长 率 δ <sub>5</sub>	收缩 率ψ	冲击 功 A <sub>KU</sub>	或高温回 火供应状 态的布氏	特性及应用举例		
	温	冷	温	冷	/mm	M.	Pa	9	ь	J	硬度/HBW			
•	度 /℃	却剂	度 /℃	却剂				≥			不大于			
20MnV	880	水、油	200	水、空气	15	785	590	10	40	55	187	相当于 20CrNi 的渗碳钢,渗碳淬 火后硬度 56 ~ 62 HR		
20SiMnVB	900	油	200	水、空气	15	1 175	980	10	45	55	207	可代替 20CrMnTi 做高级渗碳齿轮等 零件,渗碳淬火后硬 度 56~62 HR		
40MnB	850	油	500	水、油	25	980	785	10	45	47	207	可代替 40Cr 做 重要调质件,如齿 轮、轴、连件、螺栓 等		
37SiMn2MoV	870	水、油	650	水、空气	25	980	835	12	50	63	269	可代替 34CrNiMo 等做高强度、重载荷 轴、曲轴、齿轮、蜗杆 等零件,表面淬火后 硬度 50~55 HR		
20CrMnTi	第一次 880 第二 870	油	200	水、空气	15	1 080	835	10	45	55	217	强度、韧性均 高,是铬镍钢系重 高,是铬镍钢系重 高速、中 医 基 横等的 基 等 冲 等 冲 等 中 等 中 等 中 等 中 等 中 等 中 等 中 等 中		
20CrMnMo	850	油	200	水、空气	15	1 175	885	10	45	55	217	用于要求表面 硬度高,耐磨,心 部有较高强度、韧 性的零件,如传动 齿轮和曲轴等,渗 碳淬火后 56~62 HR		

												续表
		热处	理				, ,	力学性創	ŧ		钢材退火	
钢号	淬	火	回火		试样 毛坯	抗拉 强度 σ <sub>b</sub>	屈服 强度	伸长 率 δ <sub>5</sub>	收缩 率 ψ	冲击 功 A <sub>KU</sub>	或高温回 火供应状 态的布氏	特性及应用举例
7	温	冷	温	冷	尺寸 /mm	M	Pa	9	6	J	硬度/HBW	
	度 /℃	却剂	度 /℃	却剂	/ IIIII			. >		ł	不大于	
38CrMoAl	940	水、油	640	水、油	30	980	835	14	50	71	229	用于要求劳强压力 東京高强强 東京高强强 東京高强强 中村、 東京的变, 村、 東京 東京 東京 東京 東京 東京 東京 東
20Cr	第一 次 880 第二 次 780~ 820	水、油	220	水、空气	15	835	540	10	40	47	179	用于要求心受的轮、心受的轮、公受的轮、公受的轮、公安的轮、公司, 明明 一个一个一个一个一个一个一个一个一个一个一个一个一个一个一个一个一个一个
40Cr	850	油	520	水、油	25	980	785	9	45	47	207	用于承等速度,要求等强大中荷、中荷、教无零轮螺,并不够强大性,和检索,不够要。 电压力

					_							~~~
		热久	上理					力学性創	Ė		钢材退火	
钢 号	淬	火	回	火	试样 毛坯 尺寸	抗拉 强度 σ <sub>b</sub>	屈服 强度 σ,	伸长率 δ5	收缩 率ψ	冲击 功 A <sub>KU</sub>	或高温回 火供应状 态的布氏	特性及应用举例
3	温	冷	温	冷	/mm	M	Pa	9	6	J	硬度/HBW	
	度 /℃	却剂	度 /℃	却剂				≥			不大于	
20CrNi	850	水、油	460	水、油	25	785	590	10	50	63	197	用于制造承受 较高载荷的渗碳 零件,如齿轮、轴、 花键轴、活塞销等
40CrNi	820	油	500	水、油	25	980	785	10	45	55	241	用于制造要求 强度高、韧性高的 零件,如齿轮、轴、 链条、连杆等
40CrNiMoA	850	油	600	水、油	25	980	835	12	55	78	269	用于特大截面 的重要调质零件, 如机床主轴、传动 轴、转子轴等

## 附录3 极限与配合

### 一、极限与配合

附表 3.1 公称尺寸至 3 150 mm 的标准公差数值(GB/T 1800.1-2009 摘录)

 $\mu$ m

公称尺		标准公差等级																
寸/mm	IT1	IT2	IT3	IT4	IT5	IT6	IT7	IT8	IT9	IT10	IT11	IT12	IT13	IT14	IT15	IT16	IT17	IT18
€3	0.8	1.2	2	3	4	6	10	14	25	40	60	100	140	250	400	600	1 000	1 400
>3 ~6	1	1.5	2.5	4	5	8	12	18	30	48	75	120	180	300	480	750	1 200	1 800
> 6 ~ 10	1	1.5	2.5	4	6	9	15	22	36	58	90	150	220	360	580	900	1 500	1 800
> 10 ~ 18	1.2	2	3	5	8	11	18	27	43	70	110	180	270	430	700	1 100	1 800	2 700
> 18 ~ 30	1.5	2.5	4	6	9	13	21	33	52	84	130	210	330	520	840	1 300	2 100	3 300
> 30 ~ 50	1.5	2.5	4	7	11	16	25	39	62	100	160	250	390	620	1 000	1 600	2 500	3 900
> 50 ~ 80	2	3	5	8	13	19	30	46	74	120	190	300	460	740	1 200	1 900	3 000	4 600
> 80 ~ 120	2.5	4	6	10	15	22	35	54	87	140	220	350	540	870	1 400	2 200	3 500	5 400
> 120 ~ 180	3.5	5	8	12	18	25	40	63	100	160	250	400	630	1 000	1 600	2 500	4 000	6 300
> 180 ~ 250	4.5	7	10	14	20	29	46	72	115	185	290	460	720	1 150	1 850	2 900	4 600	7 200
> 250 ~ 315	6	8	12	16	23	32	52	81	130	210	320	520	810	1 300	2 100	3 200	5 200	8 100
> 315 ~ 400	7	9	13	18	25	36	57	89	140	230	360	570	890	1 400	2 300	3 600	5 700	8 900
>400 ~500	8	10	15	20	27	40	63	97	155	250	400	630	970	1 550	2 500	4 000	6 300	9 700
> 500 ~ 630	9	11	16	22	30	44	70	110	175	280	440	700	1 100	1 750	2 800	4 400	7 000	11 000
> 630 ~ 800	10	13	18	25	35	50	80	125	200	320	500	800	1 250	2 000	3 200	5 000	8 000	12 500

注:1. 公称尺寸大于 500 mm 的 IT1 至 IT5 的数值为试行的;

<sup>2.</sup> 公称尺寸小于或等于 1 mm 时, 无 IT14 至 IT18。

附表 3.2 轴的各种基本偏差的应用

配合	基本	配合特性及应用
种类	偏差	11.日刊正久应用
	a b	可得到特别大的间隙,很少应用
	c	可得到很大的间隙,一般适用于缓慢、松弛的动配合。用于工作条件较差(如农业标械)、受力变形,或为了便于装配,而必须保证有较大的间隙时。推荐配合为 H11/c11 其较高级的配合,如 H8/c7 适用于轴在高温工作的紧密间隙配合,例如内燃机排气的和导管
	d	一般用于 IT7~IT11级,适用于松的转动配合,如密封盖、滑轮、空转带轮等与轴的配合,也适用于大直径滑动轴承配合,如透平机、球磨机、轧辊成形和重型弯曲机及其他重型机械中的一些滑动支承
间隙 配合	e	多用于 IT7~IT9 级,通常适用于要求有明显间隙,易于转动的支承配合,如大跨距多支点支承等。高等级的 e 轴适用于大型、高速、重载支承配合,如涡轮发电机、大型电动机、内燃机、凸轮轴及摇臂支承等
	f	多用于 IT6~IT8 级的一般转动配合。当温度影响不大时,被广泛用于普通润滑; (或润滑脂)润滑的支承,如齿轮箱、小电动机、泵等的转轴与滑动支承的配合
	g	配合间隙很小,制造成本高,除很轻载荷的精密装置外,不推荐用于转动配合。多月于 IT5~IT7级,最适合不回转的精密滑动配合,也用于插销等定位配合,如精密连杆轴承、活塞、滑阀及连杆销等
	h	多用于 IT4~IT11 级。广泛用于无相对转动的零件,作为一般的定位配合。若没温度、变形影响,也用于精密滑动配合
	js	为完全对称偏差(±IT/2),平均为稍有间隙的配合,多用于 IT4~IT7级,要求间 比 h 轴小,并允许略有过盈的定位配合,如联轴器,可用手或木锤装配
过渡	k	平均为没有间隙的配合,适用于 IT4~IT7 级。推荐用于稍有过盈的定位配合,例 为了消除振动用的定位配合,一般用木锤装配
配合	m	平均为具有小过盈的过渡配合,适用 IT4~IT7级,一般用木锤装配,但在最大过时,要求相当的压入力
	n	平均过盈比 m 轴稍大,很少得到间隙,适用 IT4~IT7级,用锤或压力机装配,通常 荐用于紧密的组件配合。H6/n5 配合为过盈配合
	p	与 H6 孔或 H7 孔配合时是过盈配合,与 H8 孔配合时则为过渡配合。对非铁类作,为较轻的压入配合,易于拆卸。对钢、铸铁或铜、钢组件装配是标准压入配合
过盈	r	对铁类零件为中等打入配合;对非铁类零件,为轻打入的配合,可拆卸。与 H8 孔合,直径在 100 mm 以上时为过盈配合,直径小时为过渡配合
配合	S	用于钢和铁制零件的永久性和半永久性装配,可产生相当大的结合力。当用弹性和,如轻合金时,配合性质与铁类零件的 p 轴相当,例如用于套环压装在轴上、阀座机体等配合。尺寸较大时,为了避免损伤配合表面,需用热胀或冷缩法装配
	t , u , v , x , y , z	过盈量依次增大,一般不推荐采用

附表 3.3 公差等级与加工方法的关系

ماد کی است								公	差等	级()	<b>T</b> )							
加工方法	01	0	1	2	3	4	. 5	6	7	8	9	10	11	12	13	14	15	10
研磨																		
珩								-										
圆磨、平磨																		
金刚石车、金刚石镗																		
拉削								:										
铰孔																		
车、镗																		
铣																		
刨、插													_					
钻孔																		
滚压、挤压																		
冲压																		
压铸																		
粉末冶金成形																		
粉末冶金烧结																		
砂型铸造、气割																		F
锻造																		Γ

附表 3.4 优先配合特性及应用举例

基孔制	基轴制	优先配合特性及应用举例
H11	C11 h11	间隙非常大,用于很松的、转动很慢的间隙配合,或要求大公差与大间隙的外露组件,或要求装配方便的、很松的配合
H9 d9	D9 h9	间隙很大的自由转动配合,用于精度非主要要求时,或有大的温度变动、高转速或大的轴颈压力时
H8 f7	F8 h7	间隙不大的转动配合,用于中等转速与中等轴颈压力的精确转动,也 用于装配较易的中等定位配合

基孔制	基轴制	优先配合特性及应用举例
H7 g6	G7 h6	间隙很小的滑动配合,用于不希望自由转动,但可自由移动和滑动并 精密定位时,也可用于要求明确的定位配合
$     \frac{H7}{h6} \frac{H8}{h7} \\     \frac{H9}{h9} \frac{H11}{h11} $	H7 H8 h7 H9 H11 h11	均为间隙定位配合,零件可自由装拆,而工作时一般相对静止不动。 在最大实体条件下的间隙为零,在最小实体条件下的间隙由公差等级决 定
H7 k6	<u>K7</u> h6	过渡配合,用于精密定位
H7 n6	N7 h6	过渡配合,允许有较大过盈的更精密定位
H7 * p6	<u>P7</u> h6	过盈定位配合,即小过盈配合,用于定位精度特别重要时,能以最好的定位精度达到部件的刚性及对中性要求,而对内孔承受压力无特殊要求,不依靠配合的紧固性传递摩擦载荷
H7 s6	<u>S7</u> h6	中等压人配合,适用于一般钢件,或用于薄壁件的冷缩配合,用于铸铁件可得到最紧的配合
H7 u6	<u>U7</u> h6	压入配合,适用于可以承受大压人力的零件或不宜承受大压人力的冷 缩配合

<sup>\*</sup>公称尺寸小于或等于3 mm 为过渡配合。

附表 3.5 优先配合中轴的极限偏差(GB/T 1800.2-2009 摘录)

μm

公称	尺寸							公差带						
/m	m	c	d	f	g		ł	ı		k	n	р	s	u
大于	至	11	9	7	6	6	7	9	11	6	6	6	6	6
_	3	- 60	- 20	-6	- 2	0	0	0	0	+6	+ 10	+ 12	+ 20	+ 2
		- 120	- 45	- 16	-8	-6	- 10	- 25	- 60	0	+4	+6	+ 14	+ 1
3	6	- 70	- 30	- 10	-4	0	0	0	0	+9	+16	+ 20	+ 27	+ 3
		- 145	- 60	- 22	-12	-8	-12	- 30	- 75	+1	+8	+ 12	+ 19	+ 2
6	10	- 80	- 40	- 13	- 5	0	0	0	0	+ 10	+ 19	+ 24	+ 32	+ 3
		- 170	- 76	- 28	- 14	-9	- 15	- 36	<b>-90</b> €,	+ 1	+ 10	+ 15	+23	+ 2
10	14	- 95	- 50	- 16	-6	0	0	0	0	+ 12	+ 23	+ 29	+ 39	+ 4
14	18	- 205	-93	- 34	- 17	-11	-18	- 43	-110	+1	+12	+ 18	+ 28	+3
10	24													+ 5
18	24	-110	- 65	- 20	-7	0	0	0	0	+15	+ 28	+ 35	+ 48	+4
24	30	- 240	-117	-41	- 20	-13	-21	-52	- 130	+ 2	+ 15	+ 22	+ 35	+ (
_														+4

公称尺寸       c       d       f       g         大于       至       11       9       7       6	公差带 h	k n			
	h	k n			
大于 至 11 9 7 6		**   **	p	8	u
	6 7 9 11	6 6	6	6	6
30 40 -120					+76
-280 -80 -25 -9	0 0 0 0	+18 +33	+ 42	+ 59	+60
40 50 -130 -142 -50 -25 -	-16   -25   -62   -160	+2 +17	+ 26	+ 43	+86
- 290					+ 70
50 65 -140				+ 72	+ 106
-330 -100 -30 -10	0 0 0 0	+21 +39	+ 51	+ 53	+ 87
65 80 -150 -174 -60 -20 -	-19   -30   -74   -190	+2 +20	+ 32	+ 78	+121
- 340				+ 59	+ 102
80 100 -170				+ 93	+ 146
-390 -120 -36 -12	0 0 0 0	+ 25   + 45	+ 59	+71	+ 124
100   120   -180   -207   -71   -34   -	-22 -35 -87 -220	+3 +23	+ 37	+ 101	+ 166
-400				+ 79	+ 144
120 140 -200				+ 117	+ 195
- 450				+ 92	+170
140   160   -210   -145   -43   -14	0 0 0 0	+28 +52	+ 68	+ 125	+ 215
	-25   -40   -100   -250	+3 +27	+ 43	+ 100	+ 190
160 180 -230 -480				+133	+ 235
- 240				+ 108	+ 210
180 200 -530				+ 122	+ 236
-260 -170 -50 -15	0 0 0 0	+33 +60	+79	+ 159	+ 287
200   225   -550   -285   -96   -44   -	-29   -46   -115   -290	+4 +31	+ 50	+ 130	+ 258
225 250 -280				+ 169	+313
225 250 -570				+ 140	+ 284
250 280 -300				+ 190	+ 347
-620 -190 -56 -17	0 0 0 0	+36 +66	+ 88	+ 158	+ 315
280   315	-32   -52   -130   -320	+4 +34	+ 56	+ 202	+ 382
-650			ļ .	+ 170	+ 350
315 $\begin{vmatrix} -360 \\ -720 \end{vmatrix} - 210 \begin{vmatrix} -62 \\ -18 \end{vmatrix}$	0 0 0 0	+40 +73	. 00	+ 226	+426
	-36   -57   -140   -360	+40 +73	+ 98 + 62	+ 190	+ 390
355   400   -760   -330   -119   -34   -	-30   -37   -140   -300	+ + + - + /	+ 02	+ 208	+435
- 440				+ 272	+ 530
400   450   -840   -230   -68   -20	0 0 0 0	+45 +80	+ 108	+ 232	+ 490
-480 -385 -131 -60	<b>-40</b>   <b>-63</b>   <b>-155</b>   <b>-400</b>	+5 +40	+ 68	+ 292	+ 580
450 500 -980				+ 252	+ 540

$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	U 7 -18 -28 -19 -31 -22 -37 -26 -44 -33 -54 -40 -61 -51 -76
大子 章 11 9 8 7 7 8 9 11 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7	7 -18 -28 -19 -31 -22 -37 -26 -44 -33 -54 -40 -61 -51
$\begin{array}{cccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	- 18 - 28 - 19 - 31 - 22 - 37 - 26 - 44 - 33 - 54 - 40 - 61 - 51
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	- 28 - 19 - 31 - 22 - 37 - 26 - 44 - 33 - 54 - 40 - 61 - 51
3       6       +20       +6       +2       0       0       0       0       -10       -14       -16       -24         3       6       +145       +60       +28       +16       +12       +18       +30       +75       +3       -4       -8       -15         4       +70       +30       +10       +4       0       0       0       0       -9       -16       -20       -27         6       10       +170       +76       +35       +20       +15       +22       +36       +90       +5       -4       -9       -17         +80       +40       +13       +5       0       0       0       0       -10       -19       -24       -32         10       14       +205       +93       +43       +24       +18       +27       +43       +110       +6       -5       -11       -21         14       18       +95       +50       +16       +6       0       0       0       0       -12       -23       -29       -39         18       24       +240       +117       +53       +28       +21       +33       +52	- 19 - 31 - 22 - 37 - 26 - 44 - 33 - 54 - 40 - 61 - 51
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	- 31 - 22 - 37 - 26 - 44 - 33 - 54 - 40 - 61 - 51
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	- 22 - 37 - 26 - 44 - 33 - 54 - 40 - 61 - 51
6     10     +80     +40     +13     +5     0     0     0     0     -10     -19     -24     -32       10     14     +205     +93     +43     +24     +18     +27     +43     +110     +6     -5     -11     -21       14     18     +95     +50     +16     +6     0     0     0     0     -12     -23     -29     -39       18     24     +240     +117     +53     +28     +21     +33     +52     +130     +6     -7     -14     -27       24     30     +110     +65     +20     +7     0     0     0     0     -15     -28     -35     -48       30     40     +280     +142     +64     +34     +25     +39     +62     +160     +7     -8     -17     -34       40     50     +290     +80     +25     +9     0     0     0     0     0     -18     -33     -42     -59       50     65     +330     +140     +174     +76     +40     +30     +46     +74     +190     +9     -9     -21     -72     -65       65<	- 37 - 26 - 44 - 33 - 54 - 40 - 61 - 51
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	- 26 - 44 - 33 - 54 - 40 - 61 - 51
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	- 44 - 33 - 54 - 40 - 61 - 51
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	- 33 - 54 - 40 - 61 - 51
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	- 54 - 40 - 61 - 51
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	- 40 - 61 - 51
30     40     +280 +120 +120 +130     +142 +64 +80 +25 +9     +340 0     +62 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0 0	- 61 - 51
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	-51
$\begin{array}{c ccccccccccccccccccccccccccccccccccc$	-76
40 50 +130 -42 -42 -50 65 +340 +174 +76 +40 +30 +46 +74 +190 +9 -9 -21 -72 -65 80 +340 +100 +30 +10 0 0 0 0 0 -21 -39 -51 -48	
50 65 +330 +140 +174 +76 +40 +30 +46 +74 +190 +9 -9 -21 -72 - 65 80 +340 +100 +30 +10 0 0 0 0 -21 -39 -51 -48	- 61
50 65	- 86
65 80 +340 +100 +30 +10 0 0 0 0 -21 -39 -51 -48	- 76
65   80	- 106
	-91 -121
	- 111
80   100	- 146
+400 +120 +36 +12 0 0 0 0 -25 -45 -59 -66 -	- 131
100   120   +180   -101   -	- 166
120 140 +450 -77 -	- 155
120 140 +200 -117 -	- 195
140   160	- 175
+210 +145 +43 +14 0 0 0 0 -28 -52 -68 -125 -	- 215
160   180	- 195
	- 235 - 219
180   200	- 219 - 265
	- 241
200   225	
+570	- 287
225   250   + 280   - 169   -	- 287 - 267

公称	尺寸							公差带						
/m	ım	С	D	F	G		I	ł		K	N	P	S	U
大于	至	11	9	8	7	7	8	9	11	7	7	7	7	7
250	280	+ 620 + 300	+ 320	+ 137	+ 69	+ 52	+81	+ 130	+ 320	+ 16	- 14	- 36	- 138 - 190	- 295 - 347
280	315	+ 650 + 330	+ 190	+56	+ 17	0	0	0	0	-36	- 66	- 88	- 150 - 202	- 330 - 382
315	355	+ 720 + 360	+ 350	+151	+75	+57	+89	+ 140	+ 360	+ 17	-16	-41	- 169 - 226	- 369 - 426
355	400	+ 760 + 400	+210	+ 62	+18	0	0	0	0	-40	-73	- 98	- 187 - 244	-414 -471
400	450	+ 840 + 440	+ 385	+ 165	+83	+ 63	+ 97	+ 155	+ 400	+ 18	- 17	- 45	- 209 - 272	- 467 - 530
450	500	+ 880 + 480	+ 230	+ 68	+ 20	0	0	0	0	- 45	-80	- 108	- 229 - 292	

附表 3.7 线性尺寸的未注公差(GB/T 1804-2000 摘录)

mm

			*线性	尺寸的极	及限偏差	数值			倒圆斗		角高度尺 差 <b>数值</b>	尺寸的
公差等级				公称尺	寸分段					公称尺	寸分段	
	0.5~3	>3~6	> 6 ~ 30	> 30 ~ 120	> 120 ~ 400	> 400 ~ 1 000		> 2 000 ~ 4 000	$[0.5 \sim 3]$	>3~6	> 6 ~ 30	> 30
f(精密级)	±0.05	±0.05	±0.1	±0.15	±0.2	±0.3	±0.5	_	±0.2	±0.5	±1	±2
m(中等级)	±0.1	±0.1	±0.2	±0.3	±0.5	±0.8	±1.2	± 2	±0.2	±0.5	<b>±</b> 1	±2
c(粗糙级)	±0.2	±0.3	±'0.5	±0.8	±1.2	±2	±3	±4	±0.4	± 1	± 2	±4
v(最粗级)	_	±0.5	±1	'±0.15	±2.5	±4	±6	±8	10.4	I I	<b>I</b> Z	<b>14</b>

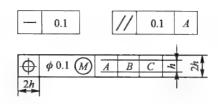
在图样上,技术文件或标准中的表示方法示例:GB/T 1804 - m(表示选用中等级)

# 二、几何公差

附表 3.8 几何公差几何特征项目的符号及其标注(GB/T 1182-2008 摘录)

			公差特征項	页目的符	号		被	则要素、	基准要素的标注	要求及其他附	加符号
公类		几何特征	符号	公差	几何特征	符号	说	明	符号	说明	符号
		直线度	_	方	平行度	//	被测要素	直接	nim	最大实体要求	M
				方向公差	垂直度	$\perp$	的标注	用字母	,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,,	最小实体	
		平面度			倾斜度	_	Œ			要求	
	形状	一直及			同心度 (用于 中心点)	0		要素	(4) rahan	可逆要求	$\overline{R}$
形伏公		圆度	0	位置公差	同轴度 (用于 轴线)	0	#94	示注 ———	<u> </u>		
莹		圆柱度	Ħ	公差	对称度	=		目标	$\frac{\sqrt[6]{2}}{\sqrt[4]{1}}$	延伸公差带	(P)
					位置度	<b></b>	的才	示注			
	轮	线轮 廓度			圆跳动	1		正确	50	自由状态(非 刚性零件) 条件	F
	廓	面轮廊度		跳动公差	全跳动	1.1	包容	要求	E	全周 (轮廓)	P
4. 見れれ	公差匿格		$\begin{array}{c c} & 0.1 \\ \hline & \phi \ 0.1 \ \end{array}$		// 0.1	A	格基	组成。村 ——公皇 ——公皇 ——如守 准体系。	求在矩形方框中 框格中的内容从 差特征的符号; 差值; 需要,用一个或多 样中采用字体的	左到右按以下的 8个字母表示基	(序填写:

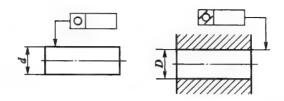
# 主参数 L 图例



精			-				主参数	L/mn	n					
度等级	≤10	> 10 ~ 16	> 16 ~ 25	> 25 ~ 40	> 40 ~ 63							> 1 000 ~ 1 600		应用举例
5 6	2	2.5	3 5	6	5 8	6 10	8	10 15	12 20	15 25	20 30	25 40	30 50	普通精度机床导轨, 柴油机进、排气门导杆
7	5	6 10	8 12	10 15	12 20	15 25	20 30	25 40	30 50	40 60	50	60 100	80 120	轴承体的支承面,压 力机导轨及滑块,减速 器箱体、油泵、轴组件 支承轴承的接合面
9 10	12 20	15 25	20 30	25 40	30 50	40 60	50 80	60 100	80 120	100 150	120 200	150 250	200 300	辅助机构及手动机 械的支承面,液压管件 和法兰的连接面
11 12	30 60	40 80	50 100	60 120	80 150	100 200	120 250	150 300	200 400	250 500	300 600	400 800	500 1 000	离合器的摩擦片, 汽车发动机缸盖接合 面
		标注法	示例				说明				标注	主示例		说明
_		- 0.0	)2 <del>]</del>	$\Rightarrow$	1	素线 业 平面内	E表面公须位 以距离 1、距离 12 mm 1之间	于轴	向差	pp -	<i>-</i> [ <b>∲</b> 0.0	4		φd 圆柱体的轴 线必须位于直径为 公差值 0.04 mm 的 圆柱面内
		- 0.	02			头所示 公差值	线必须 注方向 直 0. 02 评面	,距离 2 mm	为		<b>Ø</b> 0.1			上表面必须位于 距 离 为 公 差 值 0.1 mm的两平行平 面内

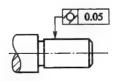
注:表中"应用举例"非 GB/T 1184—1996 内容,仅供参考。

# 主参数 d(D)图例



精				主	参数 d	(D)/	mm				
精度等级	> 10	> 18	> 30	> 50	> 80	> 120	> 180	> 250	> 315	> 400	应用举例
级	~ 18	~ 30	~ 50	~ 80	~ 120	~ 180	~ 250	~ 315	~ 400	~ 500	
											发动机的胀圈、活塞销及连杆中装衬套的
7	5	6	7	8	10	12	14	16	18	20	孔等,千斤顶或压力油缸活塞,水泵及减速器
8	8	9	11	13	15	18	20	23	25	2.7	轴颈,液压传动系统的分配机构,拖拉机气缸
											体与气缸套配合面,炼胶机冷铸轧辊
											起重机、卷扬机用的滑动轴承,带软密封
9	11	13	16	19	22	25	29	32	36	40	的低压泵的活塞和气缸。
10	18	21	25	30	35	40	46	52	57	63	通用机械杠杆与拉杆、拖拉机的活塞环与
											套筒孔
				#= v	+ 示 個		1				5X HB

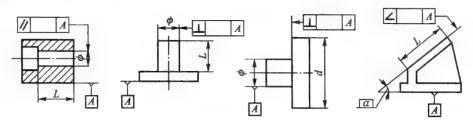
被测圆柱(或圆锥)面任一正截面的圆周必须位于半径差为公差值 0.02 mm 的两同心圆之间



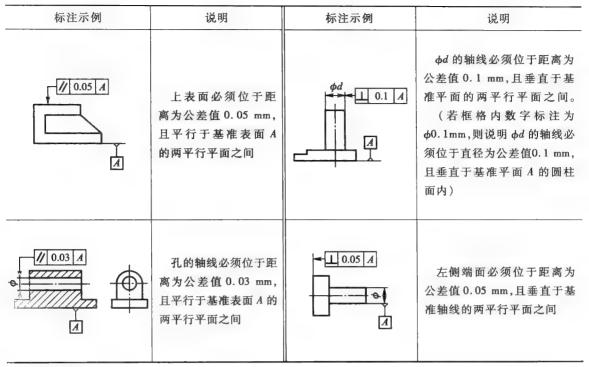
被测圆柱面必须位于半径差为公差值 0.05 mm的两同轴圆柱面之间

注:同附表 3.9。

# 主参数 L,d(D) 图例



精						主	参数	L,d(D)	)/mm					应用者	举例
度等级	≤10							1					>1 600 ~2 500	平行度	垂直度
7	12	15	20	25	30	40	50	60	80	100	120	150	200	件基机作度面量 一的准和面钻,模,机孔 般工面锻,模一具床对 般工面锻,模一具床对 是一种,一种,是一种。 一种,一种。 一种,一种,一种。 一种,一种,一种。 一种,一种,一种,一种,一种,一种,一种,一种,一种,一种,一种,一种,一种,一	床面回端般箱架工 低主和转面身体 砂台 医基作作动,主,架回度基价,是,架回
8	20	25	30	40	50	60	80	100	120	150	200	250	300	的箱求变主心机端手中要一气速轴直被面动的床间线孔短器 键,承扬动的床间,传动物量盖机卷动物,传动动物,是要,,定型的、置	中肩面活活以内的 一点, 一点, 一点, 一点, 一点, 一点, 一点, 一点, 一点, 一点,
9	30	40	50	60	80	100	120	150	200	250	300	400	500	低精度零件,重型机械滚动轴承端	花罐轴轴式 精造等端型 大选 工 大
10	50	60	80	100	120	150	200	250	300	400	500	600	800	盖。 柴油机和煤 气发动机的曲	卷扬 双

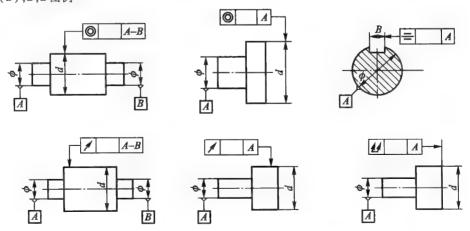


注:同附表 3.9。

附表 3.12 同轴度、对称度、圆跳动和全跳动公差(GB/T 1184-1996 摘录)

μm

# 主参数 d(D), B, L 图例



dete a à e					主参	数 d(	$D) \ L$	B/mn	n								
特度等级	> 3 ~ 6										>1 250 ~2 000						
7 8	8 12	10	12 20	15 25	20 30	25 40	30	40	50	60	80 120	8级和9级精度齿轮轴的配合面,拖拉机 发动机分配轴轴颈,普通精度高速轴 (1000 r/min以下),长度在1 m以下的主传 动轴,起重运输机的鼓轮配合孔和导轮的滚 动面					
9	25 50	30 60	40 80	50 100	60 120	80 150	100	120 250	150 300	200 400	250 500		度齿轮轴的配合面,发动 k泵叶轮,离心泵泵件,摩 中轴				
		标注	主示任	列	-		说明					标注示例	说明				
◆ ◆ ◆ ◆ ◆ ◆ ◆ ◆ ◆ ◆ ◆ ◆ ◆ ◆ ◆ ◆ ◆ ◆ ◆								差值( 基准等	).1 mm 曲线 <i>A</i>	n,且		ф d 圆柱面绕公 准轴线作无轴向程 转一周时,在任一 平面内的径向跳动 不 得 大 于 公 0.05 mm					
						- m	距离 m且相	为公目对于对称首	面 差 基 基 置 的	0. 1 中心	9	( 0.05 A - A	当零件绕基准轴线作 无轴向移动旋转一周时,在右端面上任一测量圆柱面内轴向的跳动量均不得大于公差值0.05 mm				

注:同附表 3.9。

# 三、表面粗糙度

	附表 3	.13 表面	粗糙度主	<b>要评定参数</b>	Ra 的数值	系列(GB/	Г 3505—20	109 摘录)	μm
Ra	0. 012 0. 025	0.2	3.2 6.3	50 100	Ra	0.05	0.8	12.5 25	_

注,在表面粗糙度参数常用的参数范围内(Ra 为 0.025~6.3 μm),推荐优先选用 Ra。

加工	方法	Ra	加	工方法	Ra	加工	方法	Ra
砂模	铸造	80 ~ 20 °	<i>1</i> 2×71	粗铰	40 ~ 20		插齿	5 ~ 1.25 *
模型	锻造	80 ~ 10	铰孔	半精铰,精铰	2.5~0.32*	<b>齿轮</b> 加工	滚齿-	2.5 ~ 1.25 *
	粗车	20 ~ 10	4-3- Mal	半精拉	2.5 ~ 0.63	<i>D</i> II	剃齿	1.25 ~ 0.32 °
车外圆	半精车	10 ~ 2.5	拉削	精拉	0.32 ~ 0.16		板牙	10 ~ 2.5
	精车	1.25 ~ 0.32	Link inth	粗刨	20 ~ 10	切螺纹	铣	5 ~ 1. 25 *
	粗镗	40 ~ 10	刨削	精刨	1.25 ~ 0.63		磨削	2.5 ~ 0.32 *
镗孔	半精镗	2.5 ~ 0.63 *		粗锉	40 ~ 10	镗磨		0.32 ~ 0.04
	精镗	0.63 ~ 0.32	钳工	细锉	10 ~ 2.5	<b>का</b>	磨	0.63 ~ 0.16
圆柱铣	粗铣	20 ~ 5 *	加工	刮削	2.5 ~ 0.63	精研	开磨	0.08 ~ 0.02
和端铣	精铣	1.25 ~ 0.63 *		研磨	1.25 ~ 0.08		一般抛	1.25 ~ 0.16
钻孔	,扩孔	20 ~ 5		插削	40 ~ 2.5	抛光		
锪孔,	<b>飽端面</b>	5 ~ 1.25		磨削	5 ~ 0. 01 *		精抛	0.08 ~ 0.04

注:1. 表中数据系指钢材加工而言;

2. \* 为该加工方法可达到的 Ra 极限值。

附表 3.15 表面粗糙度符号、代号及其标注(GB/T 131-2006 摘录)

₹	<b>美面粗糙度符号及意义</b>	表面粗糙度数值及其有关的 规定在符号中注写的位置				
符号	意义及说明					
✓	基本符号,表示表面可用任何方法获得, 当不加注粗糙度参数值或有关说明(例如: 表面处理、局部热处理状况等)时,仅适用于 简化代号标注	$\underbrace{\frac{a_1}{a_2} \sqrt{\frac{b}{c(f)}}}_{d}$				
$\forall$	基本符号上加一短画,表示表面是用去除 材料方法获得。例如:车、铣、钻、磨、剪切、 抛光、腐蚀、电火花加工、气割等	a <sub>1</sub> 、a <sub>2</sub> ——粗糙度高度参数代号及 其数值(μm); b——加工要求、镀覆、涂覆、 表面处理或其他说明				
$\checkmark$	基本符号上加一小圆,表示表面是用不去除材料的方法获得。例如:铸、银、冲压变形、热轧、冷轧、粉末冶金等。或者是用于保持原供应状况的表面(包括保持上道工序的状况)	等; c ——取样长度(mm); 或波纹度(μm); d ——加工纹理方向符号;				
$\sqrt{\sqrt{\sqrt{\sqrt{\sqrt{\sqrt{\sqrt{\sqrt{\sqrt{\sqrt{\sqrt{\sqrt{\sqrt{\sqrt{\sqrt{\sqrt{\sqrt{\sqrt{$	在上述三个符号的长边上均可加一横线, 用于标注有关参数和说明	e ——加工余量(mm); f ——粗糙度间距参数(mm)或 * 轮廓支承长度率				
\frac{1}{2} \frac\	在上述三个符号上均可加一小圆,表示所 有表面具有相同的表面粗糙度要求					

标注示例	含义
Rz 0.4	表示不允许去除材料,单向上限值,默认传输带,轮廓最大高度 0.4 µm,评定长度为 5 个取样长度(默认),"16% 规则"(默认)
Rz max 0.2	表示去除材料,单向上限值,轮廓最大高度的最大值 0.2 µm,评定长度为 5 个取样长度(默认),"最大规则"
U Ra max 3.2 L Ra 0.8	表示不允许去除材料,双向极限值,两极限值均使用默认传输带,单向上限值;算术平均偏差3.2 μm,默认评定长度,"最大规则";单向下限值;算术平均偏差0.8 μm,评定长度为5个取样长度(默认),"16%规则"(默认)
L Ra 1.6	表示任意加工方法,默认传输带,单向下限值,算术平均偏差 1.6 μm,评定长度为 5 个取样长度(默认),"16% 规则"(默认)
0.008-0.8/Ra 3.2	表示去除材料,单向上限值,传输带 0.008~0.8 mm,算术平均偏差 3.2 μm,评定长度为 5 个取样长度(默认),"16%规则"(默认)
-0.8/Ra 3 3.2	表示去除材料,单向上限值,传输带;根据 GB/T 6062,取样长度 0.8 μm,算术平均偏差 3.2 μm,评定长度包含 3 个取样长度,"16%规则"(默认)
廣 Ra 1.6 上 -2.5/Rzmax 6.3	两个单向上限值: ① Ra = 1.6 μm; "16%规则"(默认);默认传输带,默认评定长度; ② Rz max = 6.3 μm; 最大规则:传输带 - 2.5 μm;默认评定长度,表面纹理垂直于视图的投影面;加工方法:磨削
党 0.008-4/Ra 50 C 0.008-4/Ra 6.3	双向极限值:上限值 Ra = 50 μm, 下限值 Ra = 6.3 μm; 两个传输带均为 0.008~4 mm; 默认的评定长度为 5×4 mm = 20 mm; "16% 规则"(默认); 表面纹理呈近似同心圆且圆心与表面中心相关; 加工方法: 统削

应用场合	图例	说明
表面粗糙度要求的注写方向	$ \begin{array}{c c} Ra 0.8 \\ \hline Ra 12.5 \end{array} $	表面粗糙度的注写和读取方向与尺寸的注写和读取方向一致
表面粗糙度要求在 轮廓线上或指引线上 的标注	Rz 12.5  Rz 12.5  Rz 6.3  Rz 6.3  Rz 6.3  Rz 6.3  Rz 6.3  Rz 6.3	表面粗糙度要求可标注在轮廓线上,其符号应从材料外指向并接触表面。必要时,表面粗糙度符号也可用带箭头或黑点的指引线引出标注
表面粗糙度要求在尺寸线上的标注	$\phi_{120\text{H7}} \sqrt{\frac{Rz}{12.5}}$ $\phi_{120\text{h6}} \sqrt{\frac{Rz}{6.3}}$	在不致引起误解时,表面粗糙度要求可以标注在给定的尺寸线上
表面粗糙度要求在 形位公差框格上的标 注	$Ra \ 1.6$ $\phi 10 \pm 0.1$ $\phi 0.2 \ A \ B$	表面粗糙度要求可标注在形位公差框 格的上方

应用场合	图例	说明
表面粗糙度要求在延长线上的标注	Ra 1.6 Rz 6.3 Rz 6.3 Rz 6.3 Rz 6.3 Ra 1.6 Ra 1.6 Ra 1.6 Ra 1.6 Ra 3.2	表面粗糙度要求可以直接标注在延长线上 圆柱和棱柱表面的表面粗糙度要求只标注一次(图 a) 如果每个棱柱表面有不同的表面粗糙 度要求,则应分别单独标注(图 b)
大多数表面有相同 表面粗糙度要求的简 化标注	$\sqrt{Rz  6.3}$ $\sqrt{Rz  1.6}$ $\sqrt{Rz  3.2}  \left(\sqrt{}\right)$	如果工件的多数(包括全部)表面有相同的表面粗糙度要求,则其表面粗糙度要求可统一标注在图样的标题栏附近。此时(除全部表面有相同要求的情况外),表面粗糙度要求的符号后面应有:在圆括号内给出无任何其他标注的基本符号

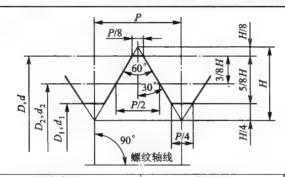
应用场合	图例	说明
多个表面有共同表面粗糙度要求的注法	Y	当多个表面具有相同的表面粗糙度要求或图纸空间有限时,可以采用简化注法。 1. 可用带字母的完整符号,以等式的形式,在图形或标题栏附近,对有相同表面粗糙度要求的表面进行简化标注(图 a)。 2. 可用表面粗糙度基本图形符号,以等式的形式给出对多个表面共同的表面粗糙度要求(图 b、c、d)
两种或多种工艺获得的统一表面的注法	Fe/Ep·Cr25b Ra 0.8 Rz 1.6  In Hamiltonian	有几种不同的工艺方法获得的同一表面,当需要明确每种工艺方法的表面结构要求时,可按照左图进行标注

# 附录4 螺纹

# 普通螺纹

# 附表 4.1 普通螺纹的直径与螺距(GB/T 193-2003 摘录)

mm



# 标记示例:

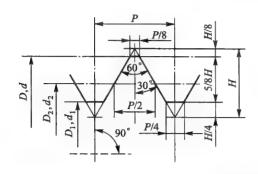
公称直径 10 mm、右旋、公差带代号为 6h、中等旋合长度的普通粗牙螺纹标记为:

M10 - 6h

	公称直	径 d、D	1	螺距 P		公称直	径 d、D		螺距 P
第一系列	第二 系列	第三 系列	粗牙	细牙	第一系列	第二系列	第三 系列	粗牙	细牙
3			0.5	0. 35			(28)		2,1.5,1
	3.5		(0.6)		30			3.5	(3),2,1.5,(1),(0.75)
4			0.7	0. 5			(32)		2,1.5
	4.5		(0.75)			33		3.5	(3),2,1.5,(1),(0.75)
5			0.8				35		(1.5)
		5.5			36			4	3,2,1.5,(1)
6		7	1	0.75,(0.5)			(38)		1.5
8			1. 25	1,0.75,(0.5)		39		4	3,2,1.5,(1)
		9	(1.25)				40		(3),(2),1.5
10			1.5	1. 25,1,0.75,(0.5)	42	45		4.5	(4),3,2,1.5,(1)
		11	(1.5)	1,0.75,(0.5)	48			5	
12			1.75	1.5,1.25,1,(0.75),(0.5)			50		(3),(2),1.5
	14		2	1.5,(1.25),1,(0.75),(0.5)		52		5	(4),3,2,1.5(1)
		15		1.5,(1)			55		(4),(3),2,1.5
16			2	1.5,1,(0.75),(0.5)	56			5.5	4,3,2,1.5,(1)
		17		1.5,(1)			58		(4),(3),2,1.5
20	18		2.5	2,1.5,1,(0.75),(0.5)		60		(5.5)	4,3,2,1.5,(1)
	22			2,1.5,1,(0.75)			62		(4),(3),2,1.5
24			3	2,1.5,(1),(0.75)	64			6	4,3,2,1.5,(1)
		25		2,1.5,(1)			65		(4),(3),2,1.5
		(26)		1.5		68		6	4,3,2,1.5,(1)
	27		3	2,1.5,1,(0.75)			70		(6),(4),(3),2,1.5

注:1. 优先选用第一系列,其次是第二系列,第三系列尽可能不用;

<sup>2.</sup> M14×1.25 仅用于发动机的火花塞, M35×1.5 仅用于滚动轴承的锁紧螺母。



H = 0.866P  $d_2 = d - 0.6495P$   $d_1 = d - 1.0825P$   $D_3d$   $D_4$   $D_5$   $D_5$   $D_5$   $D_7$   $D_7$   $D_8$   $D_8$ 

标记示例:

M20-6H(公称直径 20 粗牙右旋 内螺纹,中径和大径的公差带均为 6H)

M20-6g(公称直径 20 粗牙右旋外螺纹,中径和大径的公差带均为 6g)

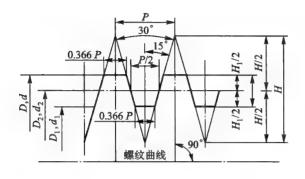
M20 - 6H/6g(上述规格的螺纹副)

 $M20 \times 2$  左 -5g6g - s( 公称直径 20、螺距 2 的细牙左旋外螺纹,中径、大径的公差带分别为 5g、6g,短旋合长度)

公称	直径				公称	直径				公称	直径			
D	d	螺距	中径	小径	D	d	螺距	中径	小径		d	螺距	中径	小径
第一	第二	P	$D_2 \setminus d_2$	$D_1 \setminus d_1$	第一	第二	P	$D_2 \setminus d_2$	$D_1 \setminus d_1$	第一	第二	P	$D_2 \setminus d_2$	$D_1 \setminus d_1$
系列	系列				系列	系列				系列	系列			
		0.5	2.675	2.459			1.5	17.026	16.376		20	2	37.701	36.835
3		0.35	2.773	2.621		18	1	17.350	16.917		39	1.5	38.026	37.376
	3.5	(0.6)	3.110	2.850			2.5	18.376	17.294			4.5	39.077	37.129
	3.3	0.35	3.273	3.121	20		2	18.701	17.835	42		3	40.051	38.752
4		0.7	3.545	3.242	20		1.5	19.026	18.376	42		2	40.701	39.835
4		0.5	3.675	3.459			1	19.350	18.917			1.5	41.026	40.376
	4.5	(0.75)	4.013	3.688			2.5	20.376	19. 294			4.5	42.077	40. 129
	4.3	0.5	4. 175	3.959		22	2	20.701	19.835		45	3	43.051	41.752
5		0.8	4.480	4.134		22	1.5	21.026			73	2	43.701	
		0.5	4.675	4.459			1	21.350				1.5	44.026	
6		1	5.350	4.917			3		20.752			5	44.752	
		0.75	5.513	5.188	24		2	22.701	21.835	48		3	46.051	1
		1.25	7.188	6.647	27		1.5	23.026	22.376	70		2	46.701	
8		1	7.350	6.917			1	23.350				1.5	47.026	
		0.75	7.513	7.188			3	25.051	23.752	l		5		46.587
		1.5	9.026	8.376		27	2	25.701			52	3	1	48.752
10		1.25	9.188	8.647			1.5		25.376		-	2	1	49.835
10		1	9.350	8.917			1	26.350				1.5		50.376
		0.75	9.513	9.188			3.5	27.727		ll.		5.5		50.046
		1.75	10.863	10.106	30		2		27.835			4		51.670
12		1.5	11.026	10.376			1.5	29.026		56		3	1	52.752
1.4		1.25	11.188	10.647			1	29.350				2		53.835
		1	11.350	10.917			3.5		29.211	<u> </u>	ļ	1.5		54.376
		2	12.701	11.835		33	2		30.835			(5.5)		54.046
	14	1.5	13.026	12.376			1.5	32.026				4	1	55.670
		1	13.350	12.917	-11		4		31.670		60	3		56.752
		2	14.701	13.835	11 36		3		32.752			2		57.835
16		1.5	1	14.376			2		33.835		-	1.5		58.376
		1		14.917		1	1.5		34.376	-11		6		57.505
	18	2.5		15.294		39	4		34.670			4		59.670
		2	16.701	15.835			3	37.051	35.572			3	62.051	60.752

注:1. "螺距 P"栏中第一个数值(黑体字)为粗牙螺距,其余为细牙螺距;

- 2. 优先选用第一系列,其次第二系列,第三系列(表中未列出)尽可能不用;
- 3. 括号内尺寸尽可能不用。



公称直径 40 mm、螺距 7 mm、右旋、中径公差代号 7e、中等旋合长度的外螺纹标记为:

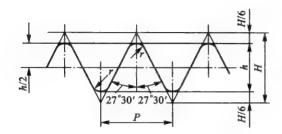
 $Tr40 \times 7 - 7e$ 

公称直径 40 mm、螺距 7 mm、左旋、中径公 差代号 7H、长旋合长度的内螺纹标记为: Tr40 × 7LH - 7H - L

公称	直径		螺距		公称	直径	螺距		
第一系列	第二系列		<b></b>		第一系列	第二系列		<b>泰</b> 此	
8			1.5°		32		10	6*	3
	9		2*	1.5		34	10	6*	3
10		,1	2 *	1.5	36		10	6*	3
	11	3	2*			38	10	7*	3
12		3*	2		40		10	7*	3
	14	_	3*	2		42	10	7*	3
16			4.	2	44		- 12	7*	3
	18		4*	2		46	12	8 *	3
20			4'	2	48		12	8*	3
	22	8	5*	3		50	12	8*	3
24		8	5*	3	52		12	8.	3
	26	8	5*	3		55	14	9*	3
28		8	5 *	3	60		14	9*	2
	30	10	6*	3	] 60		14	9	3

注:应优先选择第一系列的直径,在每个直径所对应的诸螺距中优先选择加\*的螺距。

# 附表 4.4 55°非密封管螺纹的基本尺寸(GB/T 7307-2001 摘录)



# 标记示例:

尺寸代号为 3/4、右旋、非螺纹密封的管螺纹标记为:

G3/4

		螺距 P		基本直径						基本直径	
尺寸代号	每 25.4 mm 内的牙数 n		大径 d = D /mm	中径 d <sub>2</sub> = D <sub>2</sub> /mm	小径 d <sub>1</sub> = D <sub>1</sub> /mm	尺寸代号	每 25.4 mm 内的牙数 n	螺距 P	大径 d = D /mm	中径 d <sub>2</sub> = D <sub>2</sub> /mm	小径 d <sub>1</sub> = D <sub>1</sub> /mm
1/8	28	0.907	9.728	9.147	8.566	11/4		2.309	41.910	40.431	38.952
1/4	10	1.337	13.157	12.301	11.445	11/4		2.309	47. 803	46.324	44. 845
3/8	19	1.337	16.662	15.806	14.950	13/4		2.309	53.764	52.267	50.788
1/2		1.814	20.955	19.793	18.631	2		2.309	59.614	58.135	56.656
5/8	14	1.814	22.911	21.749	20.587	21/4	11	2.309	65.710	64. 231	62.752
3/4	14	1.814	26. 441	25.279	24.117	21/2		2.309	75.148	73.705	72.226
7/8		1.814	30. 201	29.039	27.877	23/4		2.309	81.534	80.055	78.576
1	11	2.309	33. 249	31.770	30. 291	3		2.309	87.884	86.405	84.926
11/8	11	2.319	37.897	36. 418	34.939	31/4		2.309	100.330	98.851	97.372

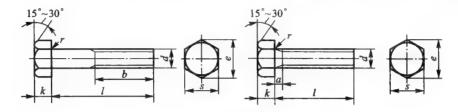
# 附录 5 常用标准件

附表 5.1 六角头螺栓 C 级和六角头螺栓全螺纹 C 级(GB/T 5780、5781-2000 摘录)

mm

六角头螺栓 C 级(GB/T 5780-2000)

六角头螺栓全螺纹 C 级(GB/T 5781-2000)



标记示例:

螺纹规格 d = M12、公称长度 l = 80 mm、性能等级为 4.8 级、不经表面处理、C 级的六角头螺栓;螺栓 GB/T 5780  $M12 \times 80$ 

螺纹	規格 d	M5	М6	M8	M10	M12	(M14)	M16	(M18)	M20	(M22)	M24	(M27)	M30	M36
s(1/2	公称)	8	10	13	16	18	21	24	27	30	34	36	41	46	55
k(2	公称)	3.5	4	5.3	6.4	7.5	8.8	10	11.5	12.5	14	15	17	18.7	22.5
r( <b>貞</b>	最小)	0.2	0.25	0.	4		0.	6			0.8			1	
e( 1	最小)	8.6	10.9	14.2	17.6	19.9	22.8	26.2	29.6	33	37.3	39.6	45.2	50.9	60.8
a( 1	最大)	2.4	3	4	4.5	5.3	(	5		7.	5		9	10.5	12
b	<i>l</i> ≤ 125	16	18	22	26	30	34	38	42	46	50	54	60	66	78
(参	125 < <i>l</i> ≤200	_	-	28	32	36	40	44	48	52	56	60	66	72	84
考)	l > 200		-		_	_	53	57	61	65	69	73	79	85	97
	公称) T 5780	25 ~	30 ~	40 ~	45 ~	55 ~	60 ~	65 ~	80 ~	80 ~	90 ~	100 ~	110 ~	120 ~	140 ~
	2000	50	60	80	100	120	140	160	180	200	220	240	260	300	360
	纹长度 l T 5781	10 ~	12 ~	16 ~	20 ~	25 ~	30 ~	35 ~	35 ~	40 ~	45 ~	50 ~	55 ~	60 ~	70 ~
	-2000	50	60	80	100	120	140	160	180	200	220	240	280	300	360
	nm 长的量/kg	0.013	0.020	0.037	0.063	0.090	0. 127	0. 172	0.223	0. 282	0.359	0. 424	0.566	0. 721	1. 100
									= 0 0 0	00 40					

1系列(公称

10,12,16,20,25,30,35,40,45,50,55,60,65,70,80,90,100,110,120,130,140,150,160,180,

||200,220,240,260,280,300,320,340,360,380,400,420,440,460,480,500||

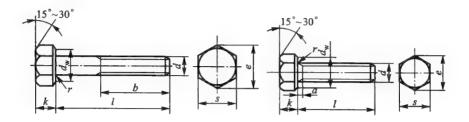
技术 GB/T 5780 螺纹公差:8g 条件 GB/T 5781 螺纹公差:8g 材料:钢 性能等级: d ≤ 39,3.6、 表面处理: 不经处理,电 产品等级: 4.6,4.8;d>39,按协议 镀,非电解锌粉覆盖 C

注:1. M5~M36为商品规格,为销售储备的产品最通用的规格;

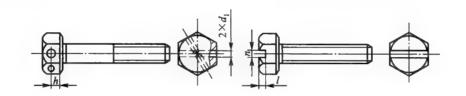
- 2. M42~M64 为通用规格,较商品规格低一档,有时买不到要现制造;
- 3. 带括号的为非优选的螺纹规格(其他各表均相同),非优选螺纹规格除表列外还有(M33)、(M39)、(M45)、(M52)和(M60);
- 4. 末端按 GB/T 2 规定;
- 5. 标记示例"螺栓 GB/T 5780 M12×80"为简化标记,它代表了标记示例的各项内容,此标准件为常用及大量供应的,与标记示例内容不同的不能用简化标记,应按 GB/T 1237 规定标记;
- 6. 表面处理:电镀技术要求按 GB/T 5267.1;非电解锌粉覆盖技术要求按 ISO 10683;如需其他表面镀层或表面处理,应由双方协议;
  - 7. GB/T 5780 增加了短规格,推荐采用 GB/T 5781 全螺纹螺栓。

六角头螺栓(GB/T 5782-2000)

六角头螺栓全螺纹(GB/T 5783-2000)



六角头头部带孔螺栓 A 级和 B 级(GB/T 32.1-1988) 六角头头部带槽螺栓 A 级和 B 级(GB/T 29.1-1988)



其余的形式与尺寸按 GB/T 5782 规定

其余的形式与尺寸按 GB/T 5783 规定

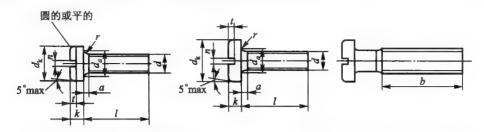
标记示例:

螺纹规格 d=M12、公称长度  $l=80\,$  mm、性能等级为  $8.8\,$ 级、表面氧化、A 级的六角头螺栓:螺栓 GB/T 5782  $M12\times80$ 

螺丝	文規格 d	M1.6	M2	M2.5	M3	M4	M.5	M6	M8	M10	M12	(M14)	M16	(M18)	M20	(M22)	M24	(M27)	M30	M36
3	公称	3.2	4	5	5.5	7	8	10	13	16	18	21	24	27	30	34	36	41	46	55
	公称	1.1	1.4	1.7	2	2.8	3.5	4	5.3	6.4	7.5	8.8	10	11.5	12.5	14	15	17	18.7	22.5
	r <sub>min</sub>		0.	. 1		0.	.2	0.25	0.	4		0.	.6			0.8			1	
	A	3.41	4.32	5.45	6.01	7.66	8.79	11.05	14.38	17. <i>7</i> 7	20.03	23.36	26.75	30. 14	33.53	37. <i>7</i> 2	39.98	_	_	_
	e <sub>min</sub> B	3.28	4.18	5.31	5.88	7.50	8.63	10.89	14.20	17.59	19.85	22.78	26. 17	29.56	32.95	37.29	39.55	45.2	50.85	60.79
	l <sub>wmin</sub> A	2.27	3.07	4.07	4.57	5.88	6.88	8.88	11.63	14.63	16.63	19.64	22.49	25.34	28. 19	31.71	33.61	_	-	
	wmin B	2.3	2.95	3.95	4.45	5.74	6.74	8.74	11.47	14.47	16.47	19. 15	22	24.85	27.7	31.35	33.25	38	42.75	51.11
	<i>l</i> ≤125	9	10	11	12	14	16	18	22	26	30	34	38	42	46	50	54	60	66	_
b参考	125 < <i>l</i> ≤200	15	16	17	18	20	22	24	28	32	36	40	44	48	52	56	60	66	72	84
	l > 200	28	29	30	31	33	35	37	41	45	49	53	57	61	65	69	73	79	85	97
	а	_	-	_	1.5	2.1	2.4	3	3.75	4.5	5.25		6		7.5			9	10.5	12
	h		_		0.8	1	. 2	1.6	2	2.5	3	_	_		_	_	_	_	_	

开槽圆柱头螺钉(GB/T 65-2000)

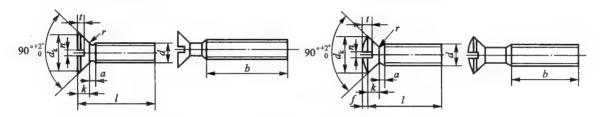
开槽盘头螺钉(GB/T 67-2000)



开槽沉头螺钉(GB/T 68-2000)

开槽半沉头螺钉(GB/T 69-2000)

5 ~ 30 | 6 ~ 45 | 6 ~ 45 | 8 ~ 45 | 8 ~ 45 | 10 ~ 45 | 12 ~ 45

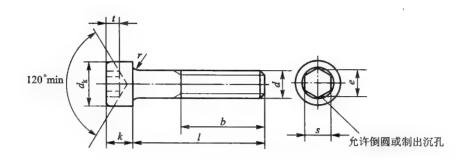


标记示例:

螺纹规格 d=M5、公称长度 l=20 mm、性能等级为 4.8 级、不经表面处理的开槽圆柱头螺钉:

		螺钉 GB/T	65 M5	< 20				
螺纹	规格 d	М3	(M3.5)	M4	M5	М6	M8	M10
a	max	1	1.2	1.4	1.6	2	2.5	3
Ь	min	25			3	8		
n	公称	0.8	1	1.	2	1.6	2	2.5
	d <sub>k</sub> max	5.5	6	7	8.5	10	13	16
	k max	2	2.4	2.6	3.3	3.9	5	6
	t min	0.85	1	1.1	1.3	1.6	2	2.4
GB/T 65	$d_a$ max	3.6	4.1	4.7	5.7	6.8	9.2	11.2
	r min	0	. 1	0.	. 2	0.25	0.	. 4
	商品规格长度1	4 ~ 30	5 ~ 35	5 ~ 40	6 ~ 50	8 ~ 60	10 ~ 80	12 ~ 8
	全螺纹长度 l	4 ~ 30	5 ~ 40	5 ~ 40	6 ~ 40	8 ~ 40	10 ~ 40	12 ~ 4
	$d_k$ max	5.6	7	8	9.5	12	16	20
	k max	1.8	2.1	2.4	3	3.6	4.8	6
	t min	0.7	0.8	1	1.2	1.4	1.9	2.4
GB/T 67	d <sub>a</sub> max	3.6	4.1	4.7	5.7	6.8	9.2	11.2
	r min	0	. 1	0.	. 2	0.25	0	. 4
	商品规格长度1	4 ~ 30	5 ~ 35	5 ~ 40	6 ~ 50	8 ~ 60	10 ~ 80	12 ~ 8
	全螺纹长度1	4 ~ 30	5 ~ 40	5 ~ 40	6 ~ 40	8 ~ 40	10 ~ 40	12 ~ 4
	$d_{\scriptscriptstyle \mathbf{k}}$ max	5.5	7.3	8.4	9.3	11.3	15.8	18.3
	k max	1.65	2.35	2	. 7	3.3	4.65	5
	r max	0.8	0.9	1	1.3	1.5	2	2.5
GB/T 68	t min GB/T 68	0.6	0.9	1	1, 1	1.2	1.8	2
GB/T 69	GB/T 69	1.2	1.45	1.6	2	2.4	3.2	3.8
	f	0.7	0.8	1	1.2	1.4	2	2.3
	商品规格长度 l	5 ~ 30	6 ~ 35	6 ~ 40	8 ~ 50	8 ~ 60	10 ~ 80	12 ~ 8

全螺纹长度 l



标记示例:

螺纹规格 d=M5、公称长度  $l=20\,$  mm、性能等级为  $8.8\,$  级,表面氧化的内六角圆柱头螺钉:

螺钉 GB/T 70.1 M5×20

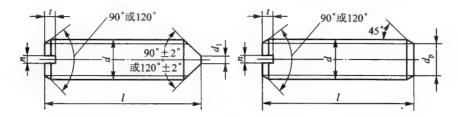
螺纹规格 d	М3	M4	М5	М6	M8	M10	M12	(M14)	M16	M20	M24	M30	M36
$d_{\scriptscriptstyle k}$	5.5	7	8.5	10	13	16	18	21	24	30	36	45	54
$k_{\scriptscriptstyle \max}$	3	4	5	6	8	10	12	14	16	20	24	30	36
t	1.3	2	2.5	3	4	5	6	7	8	10	12	15.5	19
r	0.1	0.2	0.2	0.25	0.4	0.4	0.6	0.6	0.6	0.8	0.8	1	1
Smin	2.5	3	4	5	6	8	10	12	14	17	19	22	27
$e_{\mathrm{min}}$	2.9	3.4	4.6	5.7	6.9	9.2	11.4	13.7	16	19	21.7	25.2	30.9
b(参考)	18	20	22	24	28	32	36	40	44	52	60	72	84
l	5 ~ 30	6 ~ 40	8 ~ 50	10 ~ 60	12 ~ 80	16 ~ 100	20 ~ 120	25 ~ 140	25 ~ 160	30 ~ 200	40 ~ 200	45 ~ 260	55 ~ 200
全螺纹时 最大长度	20	25	25	30	35	40	45	55 (65)	55	65	80	90	110
l系列		,3,4,5, 30,140,				,20,25,	,30 ,35 ,	40,45,5	0,(55)	,60,(65	5),70,8	0,90,10	00,110,

注:1. 尽可能不采用括号内的规格;

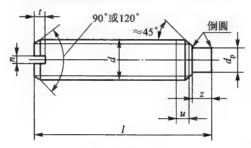
<sup>2.</sup>  $e_{\min} = 1.14 s_{\min} \circ$ 

开槽锥端紧定螺钉(GB/T 71-1985)

开槽平端紧定螺钉(GB/T 73-1985)



开槽长圆柱端紧定螺钉(GB/T 75-1985)



标记示例:

螺纹规格 d = M5、公称长度 l = 12 mm、性能等级为 14H,表面氧化的开槽锥端紧定螺钉标记为:

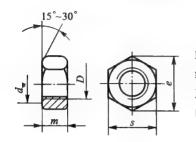
				螺钉(	GB/T 71 I	$M5 \times 12 - 1$	4H			
	d			М3	M4	M5	M6	M8	M10	M12
P	GB/	T 71—1 T 73—1 T 75—1	1985	0.5	0.7	0.8	1	1.25	1.5	1.75
$d_1$	GB/	T 75—	1985	0.3	0.4	0.5	1.5	2	2.5	3
d <sub>p</sub>		T 73—: T 75—:		2	2.5	3.5	4	5.5	7	8.5
n公称	GB/	T 71— T 73— T 75—	1985	0.4	0.6	0.8	1	1.2	1.6	2
$t_{min}$	GB/	T 71— T 73— T 75—	1985	0.8	1.12	1.28	1.6	2	2.4	2.8
z <sub>min</sub>	GB/	T 75—	1985	1.5	2	2.5	3	4	5	6
	GB/T 71-	_1085	120°	<i>l</i> ≤3	l≤4	<i>l</i> ≤5	<i>l</i> ≤6	<i>l</i> ≤8	<i>l</i> ≤10	<i>l</i> ≤12
倒角	GD/ 1 / 1	1703	90°	<i>l</i> ≥4	<i>l</i> ≥5	<i>l</i> ≥6	<i>l</i> ≥8	l≥10	l≥12	<i>l</i> ≥14
和锥	GB/T 73-	_1095	120°	<i>l</i> ≤3	<i>l</i> ≤4	<i>l</i> ≤5	$l$ $\leq$	<b>€</b> 6	<i>l</i> ≤8	<i>l</i> ≤10
	GD/ I /J	1705	90°	<i>l</i> ≥4	<i>l</i> ≥5	<i>l</i> ≥6	$l$ $\geq$	≥8	l≥10	l≥12
顶角	GB/T 75-	1005	120°	<i>l</i> ≤5	<i>l</i> ≤6	<i>l</i> ≤8	l≤10	<i>l</i> ≤14	<i>l</i> ≤16	<i>l</i> ≤20
	GB/ 1 /3-	-1965	90°	<i>l</i> ≥6	<i>l</i> ≥8	l≥10	l≥12	l≥16	<i>l</i> ≥ 20	l≥25
	商品规	GB/T	71-1985	4 ~ 16	6 ~ 20	8 ~ 25	8 ~ 30	10 ~ 40	12 ~ 50	14 ~ 60
1 11 1/4		GB/T	73—1985	3 ~ 16	4 ~ 20	5 ~ 25	6 ~ 30	8 ~ 40	10 ~ 50	12 ~ 60
l公称	格范围	GB/T	75—1985	5 ~ 16	6 ~ 20	8 ~ 25	8 ~ 30	10 ~ 40	12 ~ 50	14 ~ 60
	系列值		2,2.5	5,3,4,5,6,	8,10,12,(	14),16,20	,25,30,35	,40,45,50	,(55),60	

注:1. 1系列值中,尽可能不采用括号内的规格;

<sup>2.</sup> P 为螺距。

六角螺母 C 级(GB/T 41-2000)

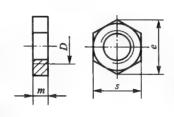
六角薄螺母无倒角(GB/T 6174-2000)



标记示例:

螺纹规格 D = M12、性能等级为 5 级、不经表面处理、产品等级为 C 级的六角螺母:

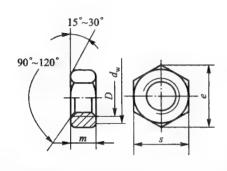
螺母 GB/T 41 M12



标记示例:

螺纹规格 D = M6、 力学性能为 110 HV、 不经表面处理、B 级 的六角藻螺母:

螺母 GB/T 6174 M6



1 型六角螺母(GB/T 6170—2000) 六角薄螺母(GB/T 6172.1—2000)

标记示例:

螺纹规格 D = M12、性能等级为 10 级、不经表面处理、A 级的 1 型六角螺母:

螺母 GB/T 6170 M12

螺纹规格 D = M12、性能等级为 04 级、不经表面处理、A 级的六角薄螺母:

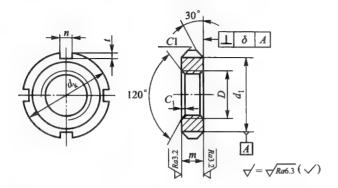
螺母 GB/T 6172.1 M12

						_	_									_		
螺纹	文規格 D	М3	(M3.5)	M4	M.5	М6	M8	M10	M12	(M14)	M16	(M18)	M20	(M22)	M24	(M27)	M30	M36
e	min 1 <sup>©</sup>	5.9	6.4	7.5	8.6	10.9	14.2	17.6	19.9	22.8	26.2	29.6	33	37.3	39.6	45.2	50.9	60.8
	22	6	6.6	7.7	8.8	11	14.4	17.8	20	23.4	26.8	29.6	33	37.3	39.6	45.2	50.9	60.8
s	公称	5.5	6	7	8	10	13	16	18	21	24	27	30	34	36	41	46	55
$d_{\text{w}}$	min 1 <sup>©</sup>	_	_	_	6.7	8.7	11.5	14.5	16.5	19.2	22	24.9	27.7	31.4	33.3	38	42.8	51.1
	2®	4.6	5.1	5.9	6.9	8.9	11.6	14.6	16.6	19.6	22.5	24.9	27.7	31.4	33.3	38	42.8	51.1
	GB/T 6170	2.4	2.8	3.2	4.7	5.2	6.8	8.4	10.8	12.8	14.8	15.8	18	19.4	21.5	23.8	25.6	31
	GB/T 6172.1																	
$m_{_{ m max}}$	GB/T 6174	1.8	2	2.2	2.7	3.2	4	5	6	7	8	9	10	11	12	13.5	15	18
	GB/T 41	_	_	_	5.6	6.4	7.9	9.5	12.2	13.9	15.9	16.9	19	20.2	22.3	24.7	26.4	31.9

① 为 GB/T 41 及 GB/T 6174 的尺寸;② 为 GB/T 6170 及 GB/T 6172.1 的尺寸。

注:1. A 级用于 D≤16 mm, B 级用于 D>16 mm 的螺母;

- 2. 尽量不采用括号中的尺寸,除表中所列外,还有(M33)、(M39)、(M45)、(M52)和(M60);
- 3. GB/T 41 的螺纹规格为 M5~M60; GB/T 6174 的螺纹规格为 M1.6~M10。



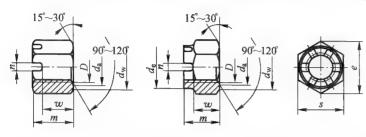
螺纹规格  $D = M16 \times 1.5$ 、材料为 45 钢、槽或全部热处理后硬度 35 ~ 45 HRC、表面氧化的圆螺母:

螺母 GB/T 812 M16×1.5

D	$d_{\scriptscriptstyle k}$	$d_1$	m	n	t	С	$C_1$	D	$d_{k}$	$d_1$	m	n	t	С	$C_1$
M10 × 1	22	16						M64 × 2	95	84					
M12 × 1.25	25	19		4	2			M65 × 2 *	95	84	12	8	3.5		
M14 × 1.5	28	20	0					M68 × 2	100	88					
M16 × 1.5	30	22	8			0.5		M72 × 2	105	93					
M18 × 1.5	32	24						M75 × 2°	105	93		10			
M20 × 1.5	35	27						M76 × 2	110	98	5	10	4		
M22 × 1.5	38	30		5	2.5			M80 × 2	115	103					
M24 × 1.5	42	34		,	2.3			M85 × 2	120	108					
M25 × 1.5°	42	34						M90 × 2	125	112					
M27 × 1.5	45	37						M95 × 2	130	117		10	-	1.5	1
M30 × 1.5	48	40				1	0.5	M100 × 2	135	122	18	12	5		
M33 × 1.5	52	43	10				0.5	M105 × 2	140	127					
M35 × 1.5*	52	43	10					M110 × 2	150	135					
M36 × 1.5	55	46						M115 × 2	155	140					
M39 × 1.5	58	49		6	3			M120 × 2	160	145	22	14			
M40 × 1.5 *	58	49						M125 × 2	165	150	2.2	14	6		1
M42 × 1.5	62	53						M130 × 2	170	155					
M45 × 1.5	68	59						M140 × 2	180	165					
M48 × 1.5	72	61				, ,		M150 × 2	200	180	26				
M50 × 1.5 *	72	61				1.5		M160 × 3	210	190	26				
M52 × 1.5	78	67	12	0	2 =			M170 × 3	220	200		16	,		
M55 × 2 *	78	67	12	8	3.5			M180 × 3	230	210		16	7	2	1.5
M56 × 2	85	74					1	M190 × 3	240	220	30		-		
M60 × 2	1	79	1				1	M200 × 3	250	230	1	1	1		

注:1. 当 D≤M100×2 时,槽数 n=4;当 D≥M105×2 时,槽数 n=6;

<sup>2.</sup> 标有\*者仅用滚动轴承锁紧装置。



螺纹规格 D = M5、性能等级为8级、不经表面处理、A级的1型六角开槽螺母的标记示例:

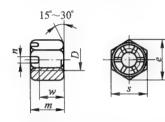
螺母 GB/T 6178 M5

螺纹规	现格 D	M4	M5	М6	М8	M10	M12	(M14)	M16	M20	M24	M30	M36
$d_{\mathfrak{e}}$	max	_	_	_	_	_	_	_	_	28	34	42	50
m	max	5	6.7	7.7	9.8	12.4	15.8	17.8	20.8	24	29.5	34.6	40
n	min	1.2	1.4	2	2.5	2.8	3.5	3.5	4.5	4.5	5.5	7	7
w	max	3.2	4.7	5.2	6.8	8.4	10.8	12.8	14.8	18	21.5	25.6	31
s	max	7	8	10	13	16	18	21	24	30	36	46	55
开口	1销	1 × 10	1.2×12	1.6 × 14	2 × 16	2.5 × 20	$3.2 \times 22$	$3.2 \times 25$	4 × 28	4 × 36	5 × 40	6.3 × 50	6.3 × 63

注:尽可能不采用括号内的规格。

附表 5.9 C 级 1 型六角开槽螺母(GB/T 6179-1986 摘录)

mm



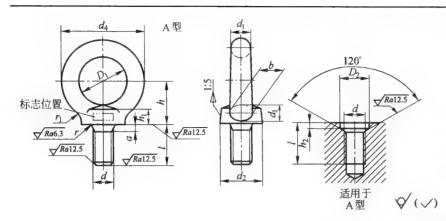
#### 标记示例:

螺纹规格 D = M5、性能等级为 5 级、不经表面处理、C 级 1 型六角开槽螺母的标记:

螺母 GB/T 6179 M5

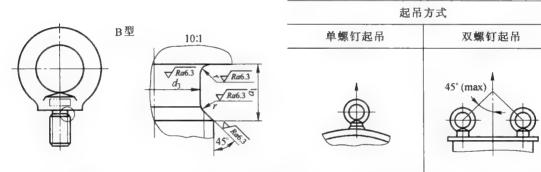
螺纹规构	各 D(6H)	M5	M6	М8	M10	M12	(M14)	M16	M20	M24	M30	M36
e	min	8.63	10.89	14.20	17.59	19.85	22.78	26. 17	32.95	39.55	50.85	60.79
	max	8	10	13	16	18	21	24	30	36	46	55
S	min	7.64	9.64	12.57	15.57	17.57	20.16	23.16	29.16	35	45	53.8
m	max	7.6	8.9	10.94	13.54	17.17	18.9	21.9	25	30.3	35.4	40.9
	max	5.6	6.4	7.94	9.54	12.17	13.9	15.9	19	22.3	26.4	31.9
w	min	4.4	4.9	6.44	8.04	10.37	12.1	14.1	16.9	20.2	24.3	29.4
n	min	1.4	2	2.5	2.8	3.5	3.5	4	. 5	5.5		7
开	口销	1.2×12	1.6×14	2×16	2.5 × 20	3.2 × 22	3.2×26	4 × 28	4 × 36	5 × 40	6.3 × 50	6.3 × 65
性能等	级钢						4,5			•		
表面处	理钢					1) 不经	处理 2)	镀锌钝值	七			

注:尽可能不采用括号内的规格。



规格为 20 mm、材料为 20 钢、经正火处理、不经 表面处理的 A 型吊环螺钉的标记为:

螺钉 GB/T 825 M20



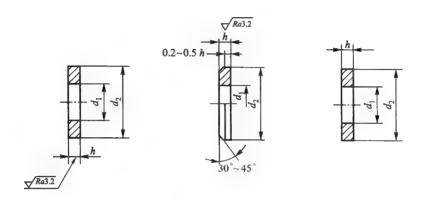
螺丝	纹规格(d)			M	8	M10	M12	M16	M20	M24	M30	M36	M42	M48
		max		9.	1	11.1	13.1	15.2	17.4	21.4	25.7	30	34.4	40.7
		公称		20	0	24	28	34	40	48	56	67	80	95
		max		21	. 1	25.1	29.1	35.2	41.4	49.4	57.7	69	82.4	97.7
		max	1	7		9	11	13	15.1	19.1	23.2	27.4	31.7	36.9
				10	6	20	22	28	35	40	45	55	65	70
	-	参考		3	6	44	52	62	72	88	104	123	144	171
	h			1	8	22	26	31	36	44	53	63	74	87
	r			4		4	6	6	8	12	15	18	20	22
		min		1		1	1	1	1	2	2	3	3	3
		max		3.	75	4.5	5.25	6	7.5	9	10.5	12	13.5	15
	公利	ኧ( max	)	6	5	7.7	9.4	13	16.4	19.6	25	30.8	35.6	41
		max		2.	5	3	3.5	4	5	6	7	8	9	10
	Ь			1	0	12	14	16	19	24	28	32	38	46
	公和	尔(min	)	1	3	15	17	22	28	32	38	45	52	60
	公利	尔(min	)	2.	5	3	3.5	4.5	5	7	8	9.5	10.5	11.5
单归	螺钉起吊	(	参见	0.	16	0.25	0.4	0.63	1	1.6	2.5	4	6.3	8
双	螺钉起吊	右	上图)	0.	08	0.125	0.2	0.32	0.5	0.8	1.25	2	3.2	4
器类	型		一级	圆柱也	与轮	减速器				二级圆	I 柱齿轮	减速器	ŧ.	
心距	a	100	125	160	20	0 250	315	100 × 1	140 140	× 200	180 × 25	0 200	× 280	250 × 355
	W/kN	0.26	0.52	1.05	2.	1 4	8	1		2.6	4.8	6	. 8	12.5
	单,双、	ル r 公和 な な な な な な な な な な な な な な な な な な	min max   公称(max   公称(min   公称(min   公称(min   公称(min   立称(min   立称(min   五十二)   五十二十二十二十二十二十二十二十二十二十二十二十二十二十二十二十二十二十二十二	max	max     9.       公称     20       max     21       max     7       公称     10       参考     30       h     11       r     4       min     1       max     3.       公称(max)     6       max     2.       b     1       公称(min)     1       公称(min)     2.       单螺钉起吊     (参见       双螺钉起吊     右上图)       0.     3       器类型     -级圆柱型       心距 a     100     125     160	max   20   max   21.1   max   7   公称   16   参考   36   max   3.75   公称(max)   6   max   2.5   b   10   公称(min)   13   公称(min)   2.5   单螺钉起吊   (参见   0.16   双螺钉起吊   右上图)   0.08   器类型   一级圆柱齿轮   心距 a   100   125   160   20   20     20     20     20	max     9.1     11.1       公称     20     24       max     21.1     25.1       max     7     9       公称     16     20       参考     36     44       h     18     22       r     4     4       min     1     1       max     3.75     4.5       公称(max)     6     7.7       max     2.5     3       b     10     12       公称(min)     13     15       公称(min)     2.5     3       单螺钉起吊     (参见     0.16     0.25       双螺钉起吊     右上图)     0.08     0.125       器类型     —级圆柱齿轮减速器       心距     100     125     160     200     250	max     9.1     11.1     13.1       公称     20     24     28       max     21.1     25.1     29.1       max     7     9     11       公称     16     20     22       参考     36     44     52       h     18     22     26       r     4     4     6       min     1     1     1       max     3.75     4.5     5.25       公称(max)     6     7.7     9.4       max     2.5     3     3.5       b     10     12     14       公称(min)     13     15     17       公称(min)     2.5     3     3.5       单螺钉起吊     (参见     0.16     0.25     0.4       双螺钉起吊     右上图     0.08     0.125     0.2       器类型     一级圆柱齿轮减速器       心距     100     125     160     200     250     315	max	max	max	max	max	max

注:1. M8~M36 为商品规格。

<sup>2. &</sup>quot;减速器重量 W"非 GB/T 825 内容,仅供课程设计参考用。

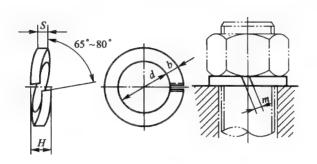
小垫圈(GB/T 848-2002) 平垫圈(GB/T 97.1-2002)

平垫圈—倒角型(GB/T 97.2—2002) 平垫圈—C 级(GB/T 95—2002)



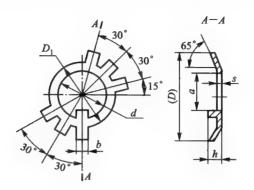
标准系列,公称尺寸 d=8 mm、性能等级为 140 HV 级、不经表面处理的平垫圈标记为: 垫圈 GB 97.1 8-140 HV

公称尺寸	寸(螺纹规格)d	4	5	6	8	10	12	14	16	20	24	30	36
	GB/T 848—2002	4.3											
$d_1$	GB/T 97.1—2002	4.3	5.3	6.4	8.4	10.5	13	15	17	21	25	31	37
公称(min)	GB/T 97.2—2002		3.3	0.4	0.4	10.3	13	13	17	21	23	31	37
	GB/T 95—2002												
	GB/T 848—2002	8	9	11	15	18	20	24	28	34	39	50	60
$oldsymbol{d}_2$	GB/T 97.1—2002	9											
公称(max)	GB/T 97.2—2002		10	12	16	20	24	28	30	37	44	56	66
\$	GB/T 95—2002												
	GB/T 848—2002	0.5			1.6		2	2	. 5	3			
h	GB/T 97.1—2002	0.8	1									4	5
公称	GB/T 97.2—2002			1	. 6	2	2	. 5		3		7	
	GB/T 95—2002												



标记示例: 规格 16 mm,材料为 65 Mn、表面氧化的标准型弹簧垫圈 垫圈 GB/T 93 16

规格	2	GB/T 9	3—1987		GB/T 859—1987	,
(螺纹大径)	ď	S = b	0 < m' ≤	s	b	0 < m' ≤
3	3.1	0.8	0.4	0.6	1	0.3
4	4.1	1.1	0.50	0.8	1.2	0.4
5	5.1	1.3	0.65	1	1.2	0.55
6	6.2	1.6	0.8	1.2	1.6	0.65
8	8.2	2.1	1.05	1.6	2	0.8
10	10.2	2.6	1.3	2	2.5	1
12	12.3	3.1	1.55	2.5	3.5	1.25
(14)	14.3	3.6	1.8	3	4	1.5
16	16.3	4.1	2.05	3.2	4.5	1.6
(18)	18.3	4.5	2. 25	3.5	5	1.8
20	20.5	5	2.5	4	5.5	2
(22)	22.5	5.5	2.75	4.5	6	2.25
24	24.5	6	3	4.8	6.5	2.5
(27)	27.5	6.8	3.4	5.5	7	2.75
30	30.5	7.5	3.75	6	8	3
36	36.6	9	4.5			



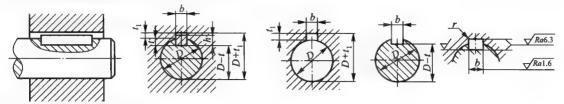
标记示例: 规格 16 mm,材料为 Q235、经退火表面氧化的圆螺母用止动垫圈:

垫圈 GB/T 858 16

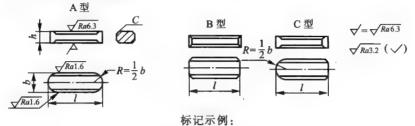
规格								轴	端	規格								轴	端																			
(螺纹 大径)		(D)	$D_1$	S	Ь	a	h	<b>b</b> 1	ŧ	(螺纹 大径)	d	(D)	$D_1$	S	b	a	h	$\boldsymbol{b}_1$	t																			
14	14. 5	32	30		3.8	11	3	4	10	55 *	56	82	67			52																						
16	16. 5	34	22			13	3		12	56	57	90	74			53			52																			
18	18. 5	35	24			15			14	60	61	94	79		7.7	57	6	8	56																			
20	20. 5	38	27			17			16	64	65	100	84			61			60																			
22	22. 5	42	30	1	4.0	19	4	5	18	65 °	66	100	84			62			_																			
24	24. 5	45	34		4. 8	21		3	20	68	69	105	88		65			64																				
25 *	25. 5	45	34			22			_	72	73	110	93			69			68																			
27	27. 5	48	37			24			23	75 *	76	110	93		9.6	71		10																				
30	30. 5	52	40			27			26	76	77	115	98		9.0	72		10	70																			
33	33. 5	56	43			30			29	80	81	120	103			76			74																			
35 °	35. 5	56	43			32			_	85	86	125	108			81			79																			
36	36. 5	60	46			33			32	90	91	130	112			86			84																			
39	39. 5	62	49		5.7	36	5	6	35	95	96	135	117		11 6	91	7	10	89																			
40 *	40. 5	62	49	1.5		37			_	100	101	140	122		11.6	96		12	94																			
42	42. 5	66	53	1.5		39			38	105	106	145	127			101			99																			
45	45.5	72	59			42			41	110	111	156	135	2		106			104																			
48	48. 5	76	61			45			44	115	116	160	140		12 5	111		14	109																			
50 *	50. 5	76	61		7.7	47	6	8	_	120	121	166 145	145		13. 5	116		14	114																			
52	52. 5	82	67			49																							48	125	126	170	150			121		

注:标有\*仅用于滚动轴承锁紧装置。

平键 键和键槽的剖面尺寸(CB/T 1095-2003)



普通平键 形式尺寸(GB/T 1096-2003)



L = 100 mm

键 18×100 GB/T 2003

平头普通平键(B型)、b=18 mm、h=11 mm、L=100 mm

键 B18×100 GB/T 2003

单圆头普通平键(C型)、b=18 mm、h=11 mm、L=100 mm

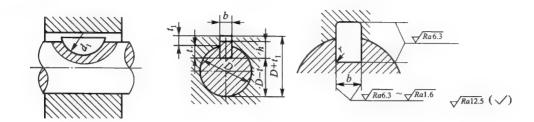
键 C18×100 GB/T 2003

轴	键						键槽							
					宽度 b				深					
轴颈	公称尺	公称			偏差			tot	i t	att	t,	半径 r		
D	寸 $b \times h$	尺寸	较松領	達连接	一般领	建连接	较紧键连接	神	1 4	-EX	*1			
		ь	轴 H9	载 D10	轴 N9	毂 Js9	轴和毂 P9	公称	偏差	公称	偏差	最小	最大	
自6~8	2 × 2	2	+0.025	+ 0. 060	-0.004	±0.0125	-0.006	1.2		1				
>8 ~10	3 × 3	3	0	+ 0. 020	- 0. 029	±0.012 3	-0.031	1.8	+0.1	1.4	+ 0. 1	0. 08	0. 16	
> 10 ~ 12	4×4	4	+0.030	+0.078	0		-0.012	2. 5		1.8		0.08		
>12 ~17	5 × 5	5				±0.015		3.0	0	2. 3	0			
>17 ~22	6×6	6	0	+ 0. 030	-0.030		-0.042	3.5		2. 8		0.16	0, 25	
>22 ~30	8 × 7	8	+0.036	+ 0. 098	0	. 0. 019	-0.015	4. 0		3. 3		0. 16	0. 23	
>30 ~38	10×8	10	0	+ 0. 040	- 0. 036	± 0. 018	- 0. 051	5.0		3. 3				
>38 ~44	12×8	12	+ 0. 043	+0, 120	0		~ 0. 018	5.0		3. 3				
>44 ~50	14 × 9	14	+ 0. 043	+ 0. 120		. 0 001 5		5. 5	+0.2	3.8	+0.2	0. 25	0.40	
>50 ~58	16 × 10	16		0.050	0.042	±0.021 5		6.0		4. 3	1			
>58 ~65	18 × 11	18	0	+ 0. 050	-0.043		- 0. 051	7. 0		4.4				
>65 ~75	20 × 12	20	+ 0. 052	+ 0. 149				7.5	0	4.9	0			
> 75 ~ 85	22 × 14	22	+ 0. 032	+ 0. 149	0	± 0, 026	0. 022	9.0		5.4		0.40	0.60	
>85 ~95	25 × 14	25	1	0.005	-0.052		- 0. 074	9.0		5.4		0. 40	0.60	
>95 ~110	28 × 16	28	0	+0.065				10.0		6.4				

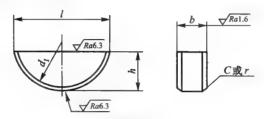
注:D-t和 $D+t_1$  两组组合尺寸的偏差按相应的 t 和  $t_1$  的偏差选取,但 D-t 偏差值应取负号( - )。 对于键,b 的偏差按 h9,h 的偏差按 h11,L 的偏差按 h14。

长度(L)系列为:6,8,10,12,14,16,18,20,22,25,28,32,35,40,45,50,55,60,70,80,90,100,…,500。

# 半圆键 键和键槽的剖面尺寸(GB/T 1098-2003)



# 半圆键 形式尺寸(GB/T 1099.1-2003)



标记示例:

 $b = 6 \text{ mm}, h = 10 \text{ mm}, d_1 = 25 \text{ mm}$  的半圆键:

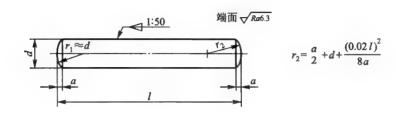
键 6×25 GB/T 1099.1—2003

轴颈	页 <i>D</i>	键	键槽												
		公称			宽度 b			深	度						
键传递	键定	尺寸	公称		极限偏	差	tol		穀 t,		半径 r				
扭矩	位用		尺寸	一般包	建连接	较紧键连接	轴:		4X 61						
		$b \times h \times d_1$	ь	轴 N9	毂 Js9	轴和毂 P9	公称	偏差	公称	偏差	最小	最大			
自3~4	自3~4	1.0×1.4×4	1.0				1.0	+0.1	0.6						
>4~5	>4~6	$1.5 \times 2.6 \times 7$	1.5	-0.004	±0.012	-0.006	2.0	10.1	0.8	1 1		0.16			
> 5 ~ 6	> 6 ~ 8	$2.0 \times 2.6 \times 7$	2.0				1.8		1.0		0.08				
>6~7	> 8 ~ 10	$2.0\times3.7\times10$	2.0				2.9	0 + 0.2	1.0	+0.1	0.08				
>7~8	> 10 ~ 12	$2.5 \times 3.7 \times 10$	2.5				2.7		1.2						
> 8 ~ 10	> 12 ~ 15	$3.0\times5.0\times12$	3.0	-0.029		-0.031	3.8		1.4						
> 10 ~ 12	> 15 ~ 18	$3.0 \times 6.5 \times 16$	3.0				5.3		1.4						
> 12 ~ 14	> 18 ~ 20	4.0 × 6.5 × 16	4.0				5.0		1.8						
> 14 ~ 16	> 20 ~ 22	4.0 × 7.5 × 19	4.0	0		-0.012	6.0		1.8						
> 16 ~ 18	> 22 ~ 25	5.0 × 6.5 × 19	5.0				4.5		2.3	0	0.16	0.25			
> 18 ~ 20	> 25 ~ 28	5.0 × 7.5 × 19	5.0		±0.015		5.5	0	2.3						
> 20 ~ 22	> 28 ~ 32	5.0 × 9.0 × 22	5.0	- 0. 030		-0.042	7.0		2.3						
> 22 ~ 25	> 32 ~ 36	6.0×9.0×22	6.0				6.5	+0.3	2.8						
> 25 ~ 28	> 36 ~ 40	6.0 × 10.0 × 25	6.0				7.5	. 5. 5	2.8	+0.2					
> 28 ~ 32	40	8.0 × 11.0 × 28	8.0	0	. 0. 019	-0.015	8.0	0	3.3	0	0.25	0.40			
> 32 ~ 38	_	10.0 × 13.0 × 32	10.0	-0.036	±0.018	-0.051	10.0	0	3.3						

注:D-t和 $D+t_1$ 两组组合尺寸的极限偏差按相应的t和 $t_1$ 的极限偏差选取,但D-t极限偏差值应取负号。

A型(磨削):锥面表面粗糙度值 Ra = 0.8 μm

B型(切削或冷镦):锥面表面粗糙度值 Ra = 3.2 μm



# 标记示例:

公称直径 d=6 mm、公称长度 l=30 mm、材料为 35 钢、热处理硬度 28~38 HRC、表面氧化处理 A 型圆锥销的标记:

销 GB/T 117 6×30

d h10	0.6	0.8	1	1.2	1.5	2	2.5	3	4	5	6	8	10	12	16	20	25	30	40	50
a	0.08	0.1	0. 12	0. 16	0.2	0. 25	0.3	0.4	0.5	0.63	0.8	1	1.2	1.6	2	2.5	3	4	5	6.3
商品 规格 l	4 ~ 8	5 ~ 12	6 ~ 16	6 ~	8 ~ 24		10 ~ 35	12 ~ 45		18 ~ 60	22 ~ 90		26 ~ 160							65 ~ 200
l系列			,5,6, 20,1	•		-		20,22	2,24,	26,28	3,30,	32,3	5,40	,45 ,5	0,55	,60,6	55,70	,75,8	30,85	,90,
技材料	易	切钢	Y12	Y15	;碳素	锈钢:3	5 ,45	;合金	钢;3	0СгМ:	nSiA ;	不锈	钢 10	r13 、2	Cr13	Cr17	Ni2、	Cr18	Ni9Ti	
术 条 表 面 外 建	1		:不经		,		-,					简单组	处理。	3 ;	其他表	長面領	层或	表面	处理,	由供

注:1. d 的其他公差,如 all 、cl1、f8 由供需双方协议;

2. 公称长度大于 200 mm,按 20 mm 递增。

# 圆柱销 不淬硬钢和奥氏体不锈钢 (GB/T 119.1-2000)



#### 标记示例:

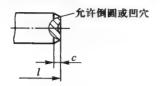
公称直径 d=6 mm、其公差为 m6、公称长度 l=30 mm、材料为钢、不经淬火、不经表面处理的圆柱销: 材料为钢、普通淬火(A型)、表面氧处理的圆柱销:

销 GB/T 119.1 6m6×30

公称直径 d=6 mm、其公差为 m6、公称长度 l= 圆柱销:

销 GB/T 119.1 6m6×30-A1

圆柱销 淬硬钢和马氏体不锈钢 (GB/T 119, 2-2000) 末端形状,由制造者确定



标记示例:

公称直径 d=6 mm、其公差为 m6、公称长度 l=30 mm、

销 GB/T 119.2 6×30

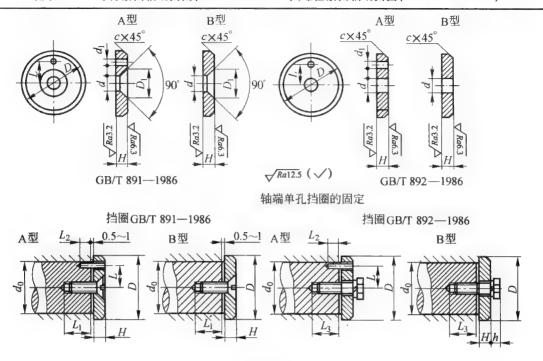
公称直径 d=6 mm、其公差为 m6、公称长度 l= 30 mm、材料为 A1 组奥氏体不锈钢、表面简单处理的 30 mm、材料为 C1 组马氏体不锈钢、表面简单处理的 圆柱销:

销 GB/T 119.2 6×30-C1

d	m6/h8	0.6	0.8	1	1.2	1.5	2	2.5	3	4	5	6	8	10	12	16	20	25	30	40	50
	c	0.12	0.16	0.2	0.25	0.3	0.35	0.4	0.5	0.63	0.8	1.2	1.6	2	2.5	3	3.5	4	5	6.3	8
	商品 见格 l	2 ~	2 ~ 8	4 ~ 10	4 ~	4 ~ 16	6 ~ 20	6 ~ 24	8 ~ 30	8 ~ 40	10 ~ 50	12 ~ 60	14 ~ 80	18 ~ 95				50 ~ 200		80 ~ 200	95 ~ 200
的	m 长 I重量 /kg	0.002	0.004	0.006		0.014	0.024	0.037	0.054	0.097	0. 147	0. 221	0. 395	0.611	0.887	1.57	2.42	3.83	5. 52	9.64	15.2
ı	系列		2,3,4,5,6,8,10,12,14,16,18,20,22,24,26,28,30,32,35,40,45,50,55,60,65,70,75,80,85,90, 95,100,120,140,160,180,200															,90,			
	材料	GB/T 119.1 钢:奥氏体不锈钢 A1。GB/T 119.2 钢:A 型,普通淬火;B 型,表面淬火;马氏体不锈钢 C1															1				
技术条	表面粗糙度																				
件	表面处理		-		_		2;磷( 公差(						简单	处理。	3 7	其他表	長面観	長或	表面	处理,	应由

注:1. d 的其他公差由供需双方协议;

- 2. GB/T 119.2 d 的尺寸范围为 1~20 mm;
- 3. 公称长度大于 200 mm(GB/T 119.1),大于 100 mm(GB/T 119.2),按 20 mm 递增。



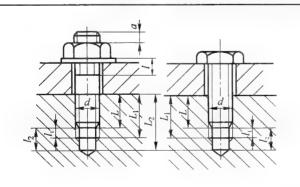
标记示例: **挡圈** GB/T 891—1986 45(公差直径 D = 45 mm、材料 Q235A、不经表面处理的 A 型螺钉紧固轴端挡圈) **挡圈** GB/T 892—1986 B45(公差直径 D = 45 mm、材料 Q235A、不经表面处理的 B 型螺钉紧固轴端挡圈)

								螺钉紧固	抽端	挡圈		螺栓紧	固轴端挂	当圏		安装	尺寸	尺寸(参考)		
轴径 d <sub>0</sub> ≤	公差 直径 D	Н	L	d	$d_1$	c	$D_1$	螺钉 GB/T 819	100	t∕kg	圆柱销 GB/T 119		垫圈 GB/T 93 —1987	质量	0 个 t/kg ≈	$L_1$	$L_2$	$L_3$	h	
								<b>—2000</b>	A 型	B 型	-2000	—2000 (推荐)	(推荐)	A 型	B型					
16	22		-						_	10.7				-	11.2					
18	25	4	-	5 5	2 1	0.5	11	M5 × 12	_	14.2	A2 ~ 10	M5 × 16	5	-	14.7	14	6	16	4.8	
20	28	7		5.5	2.1	0.5	11	MJ × 12	17.9	18.1	AZ X IO	M3 × 10	,	18.4	18.6		0	10	4.6	
22	30		7.5						20.8	21.0				21.5	21.5					
25	32								28.7	29.2				29.7	30.2					
28	35		10						34.8	35.3				35.8	36.3					
30	38	5		6 6	3.2	1	13	M6 × 16	41.5	42.0	A3 × 12	M6 × 20		42.5	43.0	18	7	20	5.6	
32	40	3		0.0	3.2	1	13	MO x 10	46.3	46.8	A3 X 12	MIO X 20	U	47.3	47.8		′	20	3.0	
35	45		12						59.5	59.9				60.5	60.9					
40	50								74.0	74.5				75.0	75.5					

				P13 406 2		# 1.II 17P		TLACI	10361	3				m	m
1124		口螺钉通孔官 5277—1985	"			半沉头 /T 152 簡录)		柱头	角圆柱 :沉孔( · —1988	GB/T 1	1	的说	六角头螺栓和六角螺母 的沉孔(GB/T 152.4 —1988 摘录)		
螺纹规格	文 则 各					$\frac{d_2}{d_3}$				E	$d_2$ $d_3$ $d_1$	$\frac{d_2}{d_3}$			
d	精装配	中等装配	粗装配	d2	$t \approx$	$d_1$	α	$d_2$	t	$d_3$	$d_1$	$d_2$	$d_3$	<b>d</b> <sub>1</sub>	t
М3	3.2	3.4	3.6	6.4	1.6	3.4		6.0	3.4		3.4	9		3.4	
M4	4.3	4.5	4.8	9.6	2.7	4.5		8.0	4.6		4.5	10		4.5	只
M5	5.3	5.5	5.8	10.6	2.7	5.5		10.0	5.7		5.5	11		5.5	要能
M6	6.4	6.6	7	12.8	3.3	6.6		11.0	6.8		6.6	13	_	6.6	制
M8	8.4	9	10	17.6	4.6	9		15.0	9.0		9.0	18		9.0	出
M10	10.5	11	12	20.3	5.0	11		18.0	11.0		11.0	22		11.0	与通
M12	13	13.5	14.5	24.4	6.0	13.5		20.0	13.0	16	13.5	26	16	13.5	祖孔
M14	15	15.5	16.5	28.4	7.0	15.5	90° -2°	24.0	15.0	18	15.5	30	18	13.5	轴
M16	17	17.5	18.5	32.4	8.0	17.5	90" _4"	26.0	17.5	20	17.5	33	20	17.5	线
M18	19	20	21	_		_		-	_	_	-	36	22	20.0	垂
M20	21	22	24	40.4	10.0	22		33.0	21.5	24	22.0	40	24	22.0	直的
M22	23	24	26	_	_	_	1	_	_	_	_	43	26	24	圆
M24	25	26	28	_	_	_	]	40.0	25.5	28	26.0	48	28	26	本
M27	28	30	32	-	_	_	1	_	_	_	_	53	33	30	面
M30	31	33	35	_	_	_	1	48.0	32.0	36	33.0	61	36	33	即可
M36	37	39	42	_	_		1	57.0	38.0	42	39.0	71	42	39	

### 附表 5.20 普通粗牙螺纹的余留长度、钻孔余留深度(参考)

mm



拧人深度 L 参见附表 5.21 或由设计者决定:钻孔深度  $L_2 = L + l_2$ ; 螺孔深度  $L_1 = L + l_1$ 

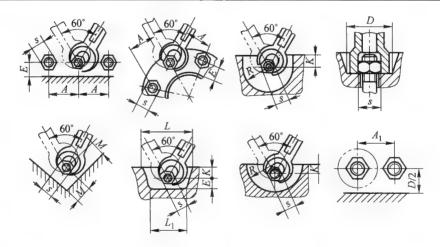
螺纹直径	余	留长度		末端长
	内螺纹	外螺纹	钻孔	
d	$l_1$	l	$l_2$	度 a
5	1.5	2.5	5	1 ~ 2
6	2	3.5	6	1.5~2.5
8	2.5	4	8	1.5~2.5
10	3	4.5	9	2~3
12	3.5	5.5	11	2~3
14 .16	4	6	12	2.5~4
18,20,22	5	7	15	2.5~4
24 、27	6	8	18	3 ~ 5
30	7	9	21	3~3
36	8	10	24	4~7
42	9	11	27	7 ~ /
48	10	13	30	6 10
56	11	16	33	6 ~ 10

	d	$d_{0}$	用于钢	或青铜	用于	铸铁	用音	于铝
	a	0	h	L	h	L	h	L
	6	5	8	6	12	10	15	12
$\frac{d}{d}$	8	6.8	10	8	15	12	20	16
<u>d</u>	10	8.5	12	10	18	15	24	20
	12	10.2	15	12	22	18	28	24
	16	14	20	16	28	24	36	32
	20	17.5	25	20	35	30	45	40
/ / / / / /	24	21	30	24	42	35	55	48
	30	26.5	36	30	50	45	70	60
	36	32	45	36	65	55	80	72
	42	37.5	50	42	75	65	95	8.5

注:h 为内螺纹通孔长度;L 为双头螺栓或螺钉拧入深度; $d_0$  为攻螺纹前钻孔直径。

附表 5.22 扳手空间(参考)

mm



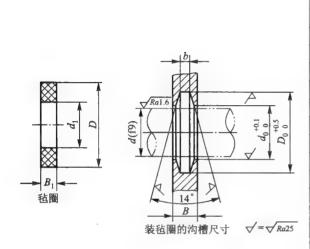
螺纹直径 d	S	A	$A_1$	E = K	M	L	$L_{_1}$	R	D
6	10	26	18	8	15	46	38	20	24
8	13	32	24	11	18	55	44	25	28
10	16	38	28	13	22	62	50	30	30
12	18	42	_	14	24	70	55	32	_
14	21	48	36	15	26	80	65	36	40

									× 1X
螺纹直径 d	s	A	$A_1$	E = K	М	L	$L_{\scriptscriptstyle 1}$	R	D
16	24	55	38	16	30	85	70	42	
18	27	62	45	19	32	95	75	46	55
20	30	68	48	20	35	105	85	50	56
22	34	76	55	24	40	120	95	58	60
24	36	80	58	24	42	125	100	60	70
27	41	90	65	26	46	135	110	65	76
30	46	100	72	30	50	155	125	75	82
33	50	108	76	32	55	165	130	80	88
36	55	118	85	36	60	180	145	88	95
39	60	125	90	38	65	190	155	92	100
42	65	135	96	42	70	205	165	100	106
45	70	145	105	45	75	220	175	105	112
48	75	160	115	48	80	235	185	115	126
52	80	170	120	48	84	245	195	125	132
56	85	180	126	52	90	260	205	130	138
60	90	185	134	58	95	275	215	135	145
64	95	195	140	58	100	285	225	140	152
68	100	205	145	65	105	300	235	150	158

## 附录6 密封件

附表 6.1 毡圈油封及槽(参考)

mm

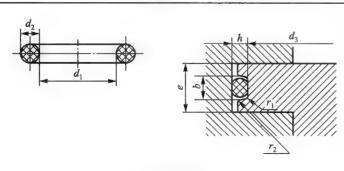


-3 ->< IM	1 30 3	,						****
轴径		毡圈				槽		
	n	٦	D	D	,	,	В	min
d	D	$d_1$	$B_1$	$D_0$	$d_0$	Ь	钢	铸铁
15	29	14		28	16	_	10	10.
20	33	19	6	32	21	5	10	12
25	39	24		38	26			
30	45	29	] ,	44	31			
35	49	34	7	48	36	6		
40	53	39		52	41			
45	61	44		60	46			
50	69	49		68	51		12	15
55	74	53		72	56			
60	80	58	8	78	61	7		
65	84	63		82	66			
70	90	68		88	71			
75	94	73		92	77			
80	102	78		100	82			
85	107	83	9	105	87			
90	112	88		110	92	8	15	18
95	117	93	10	115	97		ļ	
100	122	98	10	120	102			

注:本表内的数值适用于线速度 v < 5 m/s。

附表 6.2 O 形橡胶密封圈(GB/T 3452.1-2005 摘录)

mm



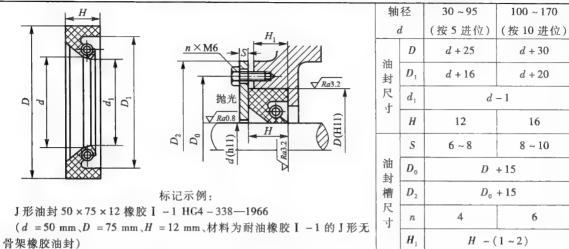
1	<b>&gt;-</b>	_	Ann	,
标	Tr	不	191	

 $40 \times 3.55$  GB/T 3452.1 (内径  $d_1 = 40.0$  mm,截面直径  $d_2 = 3.55$  mm 的通用 0 形密封圈)

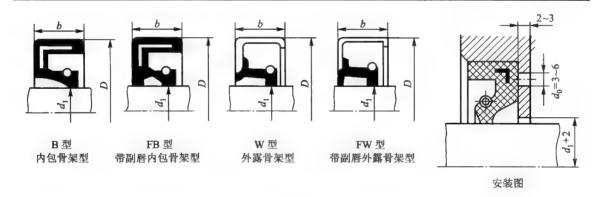
沟槽尺寸(GB/T 3452.3—2005)											
$d_2$	b +0. 255	h +0.10	d <sub>3</sub> 偏差值	<b>r</b> <sub>1</sub>	r <sub>2</sub>						
1.8	2.4	1.38	0 -0.04	0.2 ~							
2.65	3.6	2.07	0 - 0.05	0.4 ~							
3.55	4.8	2.74	0 - 0.06	0.8	0.1 ~						
5.3	7.1	4. 19	0 -0.07	0.8 ~							
7.0	9.5	5.67	0 - 0.09	1.2							

内径		截	面直径	$d_2$		内径	截面直径 d2					
$d_1$	极限	1.8 ±	- 1	. 65 ±	3. 55 ±	$d_1$	极限	2. 6 ±		3. 55 ±	5. 30 ±	
	偏差	0.0	- 1	. 09	0. 10	1	偏差	0.0	9 (	0. 10	0. 13	
13. 2		*		*		56. 0		*		*	*	
14.0		*		*		58. 0		*		*	*	
15.0	± 0.17	*		*		60.0	± 0. 44			*	*	
16.0		ajc		*		61. 5 63. 0		*		*	1/4	
17. 0 18. 0		*		*	*		-	*		*	*	
		-				65. 0 67. 0				*	*	
19.0		*	-	*	*	69. 0		*		*	*	
20. 0		*	- 1	*	*	71.0				*	*	
21. 2 22. 4		*	1	*	*	73. 0	± 0.53	*		*		
23. 6		*		*	*	75. 0		*		*	*	
25. 0	± 0. 22	*		*	*	77. 5				*	*	
25. 8		*		*	*	80. 0	-	*		*	*	
26. 5		*		*	*			_				
28. 0		*		*	*	82. 5 85. 0				*	*	
30.0		*		*	*	87. 5	± 0. 65	*		*	**	
31.5		+		-		90.0	10.03	*		*	*	
32. 5	± 0.30	*		*	*	92. 5				*	*	
内径			面直径	$d_2$		内径	截面直径 d2					
,	极限	1. 80	2. 65	3.55	5. 30	,	极限	2. 65	3.55	5. 30	7.0	
$d_1$	偏差	± 0. 08	± 0.09	0. 10	0. 13	$d_1$	偏差	± 0. 09	0. 10	0. 13	0. 15	
33. 5			Nc.	zýs		95. 0		*	*	*		
34. 5		*	*	*		97.5			*	*		
35. 5			aje	*		100		*	*	*		
36. 5	± 0.30	*	*	號		103			*	*		
37.5			*	*		106	±0.65	*	*	*		
38. 7		*	*	*		109			*	*	*	
40.0			*	*	*	112		* 1	*	*	*	
41. 2			*	*	*	115			*	*	*	
42. 5		*	*	*	*	118		*	*	*	*	
43.7		45	*	*	*					1		
45. 0			ajt.	*	*	122			*	*	*	
46. 2	±0.36	*	*	*	als	125		*	*	*	*	
47.5			*	*	*	128			*	*	*	
48.7			*	**	ale	132	. 0 00	*	*	*	*	
		sk:	糠	*	*	136 140	± 0. 90	*	*	*	*	
50.0		1	1	1		II			ale	**	48	
			ula	-4-		145			*	-	-	
50. 0 51. 5 53. 0	±0.44		*	*	*	150 155		*	*	*	*	

mm



附表 6.4 旋转轴唇形密封圈的形式、尺寸及其安装要求(GB/T 13871—1992 摘录)

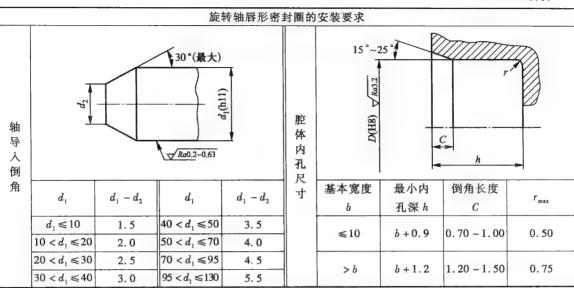


标记示例:

#### (F)B 120 150 GB/T 13871—1992

(带副唇的内包骨架型旋转轴唇形密封圈, $d_1 = 120 \text{ mm}, D = 150 \text{ mm}$ )

$d_1$	D	Ь	$d_1$	D	Ь	$d_1$	D	Ь
6	16,22		25	40,47,52		55	72,(75),80	
7	22		28	40,47,52	7	60	80,85	8
8	22,24		30	42,47,(50)		65	85,90	
9	22		30	52		70	90,95	10
10	22,25	1	32	45 ,47 ,52	1	75	95,100	10
12	24,25,30	7	35	50,52,55	1	80	100,110	1
15	26,30,35	7	38	52,58,62	8	85	110,120	
16	30,(35)	7 1	40	55,(60),62	7 8	90	(115),120	
18	30,35		42	55,62	1	95	120	12
20	35,40,(45)		45	62,65	1	100	125	
22	35,40,47		50	68,(70),72	7	105	(130)	

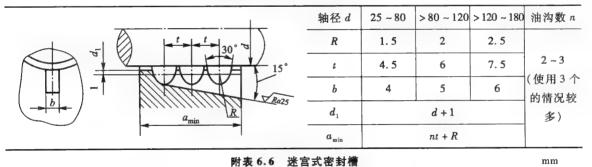


注:1. 标准中考虑到国内实际情况,除全部采用国际标准的基本尺寸外,还补充了若干种国内常用的规格,并加括号以示区别:

2. 安装要求中若轴端采用倒圆倒入导角,则倒圆的圆角半径不小于表中的  $d_1 - d_2$  之值。

附表 6.5 油沟式密封槽(参考)

mm



轴径 d	10 ~ 50	50 ~ 80	80 ~ 110	110 ~ 180
e	0.2	0.3	0.4	0.5
f	1	1.5	2	2.5

# 附录7 润滑剂

附表 7.1 工业常用润滑油的性能和用途

类别	品种代号	牌号	运动粘度 <sup>①</sup> / (mm²/s)	闪点/℃ 不低于	倾点/℃ 不高于	主要性能和用途	说明
	L-CKB 抗氧防 锈工业 齿轮油	46 68 100 150 220 320	41.4 ~ 50.6 61.2 ~ 74.8 90 ~ 110 135 ~ 165 198 ~ 242 288 ~ 352	180	-5	具有良好的抗氧化性、抗腐蚀性、抗腐蚀性、抗浮化性等性能,适用于齿面应力在500 MPa以下的一般工业闭式齿轮传动的润滑	
工业	L - CKC	68 100	61.2 ~ 74.8 90 ~ 110	180		具有良好的极压抗磨 和热氧化安定性,适用冶	
齿轮油 (GB 5903 —1995)	中载荷 工业齿 轮油	150 220 320 460	135 ~ 165 198 ~ 242 288 ~ 352 414 ~ 506		-8	金、矿山、机械、水泥等工业的中载荷(500~1100 MPa)闭式齿轮的	L-润滑剂类
		680	612 ~ 748		- 5	润滑	
	L – CKD	100 150	90 ~ 110 135 ~ 165	180	-8	具有更好的极压抗磨 性、抗氧化性,适用于矿	
	重载荷 工业齿	220 320	198 ~ 242 288 ~ 352	200		山、冶金、机械、化工等行	
	轮油	460 680	414 ~ 506 612 ~ 748	200	-5	业的重载荷齿轮传动装置	
主轴油	主轴油 (SH/T 0017 —1990)	N2 N3 N5 N7 N10 N15	2.0 ~ 2.4 2.9 ~ 3.5 4.2 ~ 5.1 6.2 ~ 7.5 9.0 ~ 11.0 13.5 ~ 16.5	60 70 80 90 100 110	凝点 不高于 -15	主要适用于精密机床 主轴轴承的润滑及其他 以油浴、压力、油雾润滑 为润滑方式的滑动轴承 和滚动轴承的润滑。N10 可作为普通轴承用油和 缝纫机用油	SH 为石 化部标准 代号

							~~~
类别	品种代号	牌号	运动粘度 <sup>⊕</sup> / (mm²/s)	闪点/℃ 不低于	倾点/℃ 不高于	主要性能和用途	说明
全损耗系统 用油	L - AN 全损耗 系统 用油 (GB 433 1989)	5 7 10 15 22 32 46 68	4. 14 ~ 5.06 6. 12 ~ 7.48 9. 00 ~ 11.00 13. 5 ~ 16. 5 19. 8 ~ 24. 2 28. 8 ~ 35. 2 41. 4 ~ 50. 6 61. 2 ~ 74. 8 90. 0 ~ 110 135 ~ 165	80 110 130 150	- 5	不加或加少量添加剂,质量不高,适用于一次性润滑和某些要求较低、换油周期较短的油浴式润滑	全统括全统被轴机 发用 L 损(和)( 基本的,是是一个,是一个,是一个,是一个,是一个,是一个,是一个,是一个,是一个,是一

① 在 40 ℃的条件下。

附表 7.2 常用润滑脂的主要性质和用途

名称	代号	滴点/℃ 不低于	工作锥人度 (25 ℃,150 g) 1/10 mm	主要用途
	L - XAAMHA1	80	310 ~ 340	
に - XAAMHA1 80 316     に - XAAMHA2 85 26     に - XAAMHA3 90 22     に - XAAMHA4 95 17     は - XACMGA2 160 22     に - XACMGA3 26     に - XACMGA3 27     に - XA	265 ~ 295	有耐水性能。用于工作温度低于55~		
(GB 491—1987)	L - XAAMHA3	90	220 ~ 250	- 60 ℃的各种工农业、交通运输机械设备 」的轴承润滑,特别是有水或潮湿处
	L - XAAMHA4	95	175 ~ 205	10000000000000000000000000000000000000
钠基润滑脂	L - XACMGA2		265 ~ 295	不耐水(或潮湿)。用于工作温度在
(GB 492—1989)	L – XACMGA3	160	220 ~ 250	10~110 ℃的一般中等载荷机械设备 轴承润滑
	ZL – 1	170	310 ~ 340	有良好的耐水性和耐热性。适用于温度在较潮湿环境由工作的机械润湿。
(GB 491—1987) L - XAAMHA3 90 L - XAAMHA4 95  (GB 492—1989) L - XACMGA2 L - XACMGA2 L - XACMGA3  ZL - 1 170  ZL - 2 175  ZL - 3 180  で で で を で で で で で で で で で で で で で で で	175	265 ~ 295	用于铁路机车、列车、小电动机、发电机	
(32 332 377)	L - XAAMHA3     90     220 ~ 250     的轴承润滑,特别是有       L - XAAMHA4     95     175 ~ 205     不耐水(或潮湿)。       (朝基润滑脂     L - XACMGA2     265 ~ 295     不耐水(或潮湿)。       L - XACMGA3     220 ~ 250     抽承润滑       ZL - 1     170     310 ~ 340     有良好的耐水性和消度在较潮湿环境中工度在较潮湿环境中工度在较潮湿环境中工度、       J	↑滚动轴承(温度较高者)的润滑。不适 ↑于低温工作		
钙钠基润滑脂	ZGN - 2	120	250 ~ 290	用于工作温度在80~100℃、有水分或较潮湿环境中工作的机械润滑,多月
(SH/T 0368—1992)	ZGN - 3	135	200 ~ 240	一于铁路机车、列车、小电动机、发电机能动轴承(温度较高者)的润滑。不适于 低温工作

名称	代号	滴点/℃ 不低于	工作锥入度 (25 ℃,150 g) 1/10 mm	主要用途
石墨钙基润滑脂 (SH/T 0369—1992)	ZG – S	80		人字齿轮,起重机、挖掘机的底盘齿轮,矿山机械、绞车钢丝绳等高载荷、高压力、低速度的粗糙机械润滑及一般开式齿轮润滑。能耐潮湿
滚珠轴承润滑脂 (SH/T 0386-1992)	ZGN 69 - 2	120	250~290 (-40℃时为30)	用于机车、汽车、电动机及其他机械的 滚动轴承润滑
7407 号齿轮 润滑脂 (SH/T 0469—1994)		160	75 ~ 90	适用于各种低速,中、重载荷齿轮、链和联轴器等的润滑,使用温度≤120℃,可承受冲击载荷
高温润滑脂 (GB 11124—1989)	7014 - 1 号	280	62 ~75	适用于高温下各种滚动轴承的润滑, 也可用于一般滑动轴承和齿轮的润滑。 使用温度为-40~+200℃
工业凡士林 (SH 0039—1990)		54	_	适用于作金属零件、机器的防锈,在机 械的温度不高和载荷不大时,可用作减 摩润滑脂

## 附录8 电动机

### -、Y系列三相异步电机(JB/T 10391-2008 摘录)

Y系列电动机为全封闭自扇冷式笼型三相异步电机,是按照国际电工委员会(IEC)标准设计的,具有国际互换性的特点。用于空气中不含易燃、易爆或腐蚀性气体的场所,适用于无特殊要求的机械上,如机床、泵、风机、运输机、搅拌机、农业机械等。也用于某些需要高起动转矩的机器上,如压缩机。

附表 8.1 Y 系列(IP44)电动机的技术数据

电动机型号	额定功	满载转速/	堵转转矩	最大转矩	电动机型号	额定功	满载转速/	堵转转矩	最大转矩
电视加速与	率/kW	(r/min)	额定转矩	额定转矩	电例加至与	率/kW	(r/min)	额定转矩	额定转矩
	同步转进	東 3 000 r/m	in,2 极		Y90S - 6	0.75	910	2.0	2.0
Y801 - 2	0.75	2 825	2.2	2.2	Y90L - 6	1.1	910	2.0	2.0
Y802 - 2	1.1	2 825	2.2	2.2	Y100L - 6	1.5	940	2.0	2.0
Y90S - 2	1.5	2 840	2.2	2.2	Y112M - 6	2.2	940	2.0	2.0
Y90L - 2	2.2	2 840	2.2	2.2	Y132S - 6	3	960	2.0	2.0
Y100L - 2	3	2 880	2.2	2.2	Y132M1 - 6	4	960	2.0	2.0
Y112M - 2	4	2 890	2.2	2.2	Y132M2 - 6	5.5	960	2.0	2.0
Y132S1 - 2	5.5	2 900	2.0	2.2	Y160M - 6	7.5	970	2.0	2.0
Y132S2 - 2	7.5	2 900	2.0	2.2	Y160L - 6	11	970	2.0	2.0
Y160M1 - 2	11	2 930	2.0	2.2	Y180L - 6	15	970	1.8	2.0
Y160M2 - 2	15	2 930	2.0	2.2	Y200L1 - 6	18.5	970	1.8	2.0
Y160L - 2	18.5	2 930	2.0	2.2	Y200L2 - 6	22	970	1.8	2.0
Y180M - 2	22	2 930	2.0	2.2	Y225M - 6	30	980	1.7	2.0
Y200L1 - 2	30	2 950	2.0	2.2	Y250M - 6	37	980	1.8	2.0
Y200L2 - 2	37	2 950	2.0	2.2	Y280S - 6	45	980	1.8	2.0
Y225M - 2	45	2 970	2.0	2.2	Y280M - 6	55	980	1.8	2.0
Y250M - 2	55	2 970	2.0	2.2		同步转	速 1 500 r/n	nin,4 极	•
	同步转	速 1 000 r/n	nin,6 极		Y801 - 4	0.55	1 390	2.2	2.2

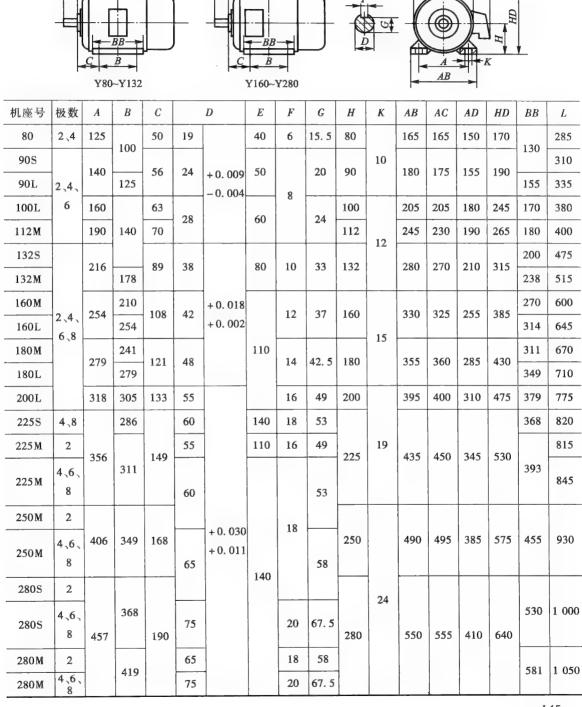
									-X 1X
电动机型号	额定功 率/kW	满载转速/ (r/min)	堵转转矩 额定转矩	最大转矩额定转矩	电动机型号	额定功 率/kW	满载转速/ (r/min)	堵转转矩 额定转矩	最大转矩额定转矩
	同步转进	東 1 500 r/m			Y250M - 4	55	1 480	2.0	2. 2
Y802 - 4	0.75	1 390	2.2	2.2	Y280S - 4	75	1 480	1.9	2.2
Y90S - 4	1.1	1 400	2.2	2.2	Y280M -4	90	1 480	1.9	2.2
Y90L - 4	1.5	1 400	2.2	2.2		同步转	速 750 r/mi	n,8 极	
Y100L1 -4	2.2	1 420	2.2	2.2	Y132S - 8	2.2	710	2.0	2.0
Y100L2 - 4	3	1 420	2.2	2.2	Y132M - 8	3	710	2.0	2.0
Y112M -4	4	1 440	2.2	2.2	Y160M1 - 8	4	720	2.0	2.0
Y132S - 4	5.5	1 440	2.2	2.2	Y160M2 - 8	5.5	720	2.0	2.0
Y132M - 4	7.5	1 440	2.2	2.2	Y160L - 8	7.5	720	2.0	2.0
Y160M - 4	11	1 460	2.2	2.2	Y180L - 8	11	730	1.7	2.0
Y160L - 4	15	1 460	2.2	2.2	Y200L - 8	15	730	1.8	2.0
Y180M - 4	18.5	1 470	2.0	2.2	Y225S - 8	18.5	730	1.7	2.0
Y180L - 4	22	1 470	2.0	2.2	Y225M - 8	22	730	1.8	2.0
Y200L - 4	30	1 470	2.0	2.2	Y250M - 8	30	730	1.8	2.0
Y225S - 4	37	1 480	1.9	2.2	Y280S - 8	37	740	1.8	2.0
Y225M - 4	45	1 480	1.9	2.2	Y280M -8	45	740	1.8	2.0

注:电动机型号意义:以 Y132S2-2-B3 为例,Y 表示系列代号,132 表示机座中心高,S2 表示短机座第二种铁心长度 (M—中机座,L—长机座),2 为电动机的极数,B3 表示安装形式。

附表 8.2 Y 系列电动机安装代号

4- \II :H: 15:	基本安装型		E	由 B3 派生安装型	민	
安装形式	В3	V5	V6	В6	В7	B8
示意图	-			<b>**</b>		
中心高/mm	80 ~ 280			80 ~ 160		
<b>克</b>	基本安装型	由 B5 派	生安装型	基本安装型	由 B35 派	生安装型
安装形式	B5	V1	V3	B35	V15	V36
示意图		7				
中心高/mm	80 ~ 225	80 ~ 280	80 ~ 160	80 ~ 280	80 -	- 160

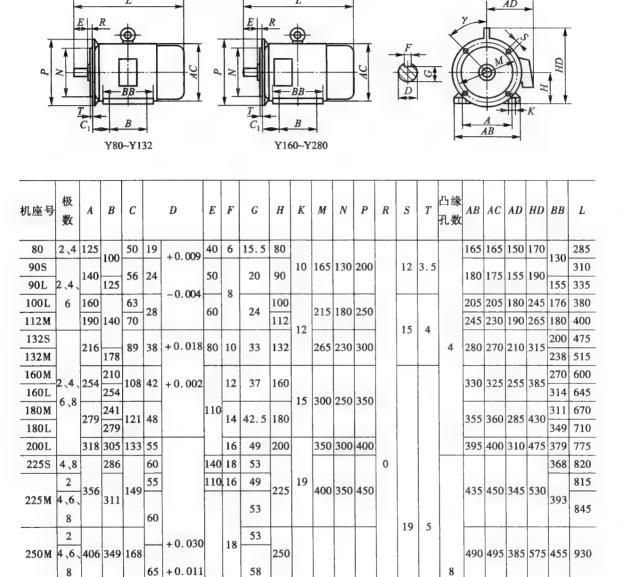
E



530 1 000

581 1 050

550 555 410 640



注:1. Y80~Y200时,y=45°;Y225~Y280时,y=22.5°。

75

75

190 65

140

20 67.5

20 67.5

18 58

280

24 500 450 550

2

8

280M 4.6

457

368

419

280S 4 6

<sup>2.</sup> N 的极限偏差 130 和 180 为  $^{+0.014}_{-0.011}$ ,230 和 250 为  $^{+0.016}_{-0.013}$ ,300 为  $^{+0.016}_{-0.013}$ ,300 为  $^{+0.016}_{-0.013}$ ,300 为  $^{+0.016}_{-0.013}$ ,300 为  $^{+0.018}_{-0.013}$ ,300 为  $^{+0.016}_{-0.013}$ 

附表 8.5 机座不带底脚、端盖有凸缘(B5、V3型)和立式安装、 机座不带底脚、端面有凸缘,轴伸向下(V1型)电动机的安装及外形尺寸

mm

	B5型V3型	VI	Y80~Y	132	A		E	YI	60~Y	7225	7		AD AD	(HE)		AD .	HE
				1	1	A		Υ15	30~Y2	280		I					
机座号	极数		D	E	F	G	M	N	P	R	S	T	凸缘孔数	AC	AD	HE(HE)	L(L)
80	2,4	19		40	6	15.5								165		185	285
90S		0.1	. 0. 000	P.O.			165	130	200		12	3.5					310
90L	246	24	+0.009	50	0	20								175	155	195	335
100L	2,4,6	20	-0.004	60	8	24	215	100	250					205	180	245	380
112M		28		60		24	215	180	230		15	4		230	190	265	400
132S		38		80	10	33	265	230	300		13	4	4	270	210	315	475
132M		20		00	10	3.3	203	230	500				7	210	210	513	515
160M		42	+0.018		12	37								325	255	385	600
160L	2,4,6,8		+0.002			<u> </u>	300	250	350								645
180M		48		110	14	42.5								360	285	430	670(730)
180L					4 -		255	255	46.5	0			·			(500)	710(770)
200L	4.5	55		1.00	16	49	350	300	400					400	310	480(550)	775 (850)
225S	4.8	60		140	18	53	400	250	450					450	245	E3E ( (10)	820(910)
225M	2	55		110	16	49	400	350	430		19	5		450	343	222(010)	815(905)
	4,6,8	60	+0.030			53				-							845 (935)
250M	4,6,8		+0.030		18								8	495	385	(650)	(1 035)
	2	65	70.011	140		58											
280S	4.6.8	75		1.10	20	67.5	500	450	550								(1 120)

4,6,8

4,6,8

280M

75

65

18 58

67.5

(1170)

555 410

(720)

注:1. Y80~Y200时, $\gamma$ =45°;Y225~Y280时, $\gamma$ =22.5°。

<sup>2.</sup> N的极限偏差 130 和 180 为 +0.014,230 和 250 为 +0.016,300 为 ±0.016,350 为 ±0.018,450 为 ±0.020。

# YZR、YZ 系列三相异步电机(JB/T 10105—1999, JB/T 10104—1999 摘录)

YZR、YZ 系列电动机为冶金及起重用的三相异步电机,是用于驱动各种形式的起重机械和冶金设备中的辅助机械的专用系列产品。它具有较大的过载能力和较高的机械强度,特别适用于短时或断续周期运行、频繁起动和制动、有时过载荷及有显著的振动与冲击的设备。

根据载荷的不同性质、电动机常用的工作制分为 S2(短时工作制)、S3(断续周期工作制)、S4(包括起动的断续周期性工作制)、S5(包括电制动的断续周期工作制)四种。电动机的额定工作制为 <math>S3,每一工作周期为 10 min,即相当于等效起动 6 次/h。电动机的基准负载持续率 FC 为 40%, FC = 工作时间/一个工作周期;工作时间包括起动和制动时间。

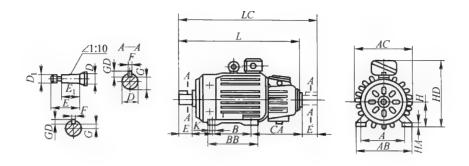
电动机的各种起动和制动状态折算成每小时等效全起动次数的方法为:点动相当于 0.25 次 全起动;电制动至停转相当于 1.8 次全起动;电制动至全速反转相当于 1.8 次全起动。

			PIJ PA			23.0.43	DOH'S IX	*1*304.304					
		S	2						S3				
		5	2					(	6 次/h	01			
	30	min	60	min	FC =	15%	FC =	25%	FC =	40%	F	$C = 60^{\circ}$	%
型号	额定 功率	转速	额定 功率	转速	额定功率	转速	<b>额定</b> 功率	转速	额定 功率	最 <u>转</u> 额转	转速	额定 功率	转速
	kW	r/min	kW	r/min	kW	r/min	kW	r/min	kW		r/min	kW	r/min
YZR132M2 - 6	4.0	900	3.7	908	5.0	875	4.0	900	3.7	2.51	908	3.0	937
YZR160M1 - 6	6.3	921	5.5	930	7.5	910	6.3	921	5.5	2.56	930	5.0	935
YZR160M2 - 6	8.5	930	7.5	940	11	908	8.5	930	7.5	2.78	940	6.3	949
YZR160L - 6	13	942	11	957	15	920	13	942	11	2.47	945	9.0	952
YZR160L - 8	9	694	7.5	705	11	676	9	694	7.5	2.73	705	6	717
YZR180L - 8	13	700	11	700	15	690	13	700	11	2.72	700	9	720

附表 8.6 YZR 系列电动机的技术数据

					_							120
	E!	2					S4 B	ξ S5				
	S	3	_		150 ₹	大/h *				300 ₹	<b>欠/h</b>	
anter Ed	FC = 1	100%	FC =	25%	FC =	40%	FC =	60%	FC =	40%	FC =	60%
型号 -	额定	tot vet	额定	***	额定	tota vata	额定	** **	额定	to the same	额定	trt vala
	功率	转速	功率	转速	功率	转速	功率	转速	功率	转速	功率	转速
	kW	r/min	kW	r/min	kW	r/min	kW	r/min	kW	r/min	kW	r/min
YZR132M2 - 6	2.5	950	3.7	915	3.3	925	2.8	940	3.4	925	2.8	940
YZR160M1 - 6	4.0	944	5.8	927	5.0	935	4.8	937	5.0	935	4.8	937
YZR160M2 - 6	5.5	956	7.5	940	7.0	945	6.0	954	6.0	954	5.5	959
YZR160L - 6	7.5	970	11	950	10	957	8.0	969	8.0	969	7.5	971
YZR180L - 6	11	975	15	960	13	965	12	969	12	969	11	972
YZR200L - 6	17	973	21	965	18.5	970	17	973	17	973		
YZR160L - 8	5	724	7.5	712	7	716	5.8	724	6.0	722	50	727
YZR180L - 8	7.5	726	11	711	10	717	8.0	728	8.0	728	7.5	729
YZR200L - 8	11	723	15	713	13	718	12	720	12	720	11	724
YZR225M - 8	17	723	21	718	18.5	721	17	724	17	724	15	727

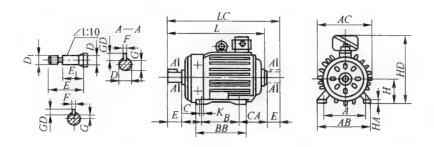
<sup>\*</sup> 为热等效起动次数。



机座							安装凡	きす									:	外形	尺寸		
号	Н	A	В	С	CA	K	螺栓 直径	D	$D_1$	E	$\boldsymbol{E}_1$	F	G	GD	AC	AB	HD	BB	L	LC	HA
112M	11	190	140	70	300	12	M10	32		80		10	27	8	245	250	330	235	590	670	15
132M	132	216	178	89	300	12	MIU	38		80		10	33	ō	285	275	360	260	645	727	17
160M	160	254	210	108	220			48					42.5		225	320	420	290	758	868	20
160L	100	234	254	100	330	15	M12	40		110		14	42.3	9	323	320	420	335	800	912,	20
180L	180	279	279	121	360	13	WIIZ	55	M36 ×3	110	82	14	19.9		360	360	460	380	870	980	22
200L	200	318	305	133	400	10	Mic	60	M42			16	21.4		405	405	510	400	975	1 118	25
225 M	225	356	311	149	450	19	M16	65	×3	140	105	16	23.9	10	430	455	545	410	1 050	1 190	28
250M	250	406	349	168				70	M48 ×3	140	103	18	25.4	11	480	515	605	510	1 195	1 337	30
280S			368		540	24	M20	0.5	M56			20		10	505	505		530	1 265	1 438	22
280M	280	457	419	190				85	×3	1.70	120	20	31.7	12	535	575	000	500	1 315	1 489	32
315S	215	500	406	216				95	M64	170	130	22	25 2		620	640	750	580	1 390	1 562	35
315M	313	508	457	216	600	28	M24	95	×4			22	35.2	14	020	040	/30	630	1 440	1 613	33
355 M	255	610	560	254		28	M24	110	M80	210	165	25	41.9		710	740	840	730	1 650	1 864	38
355L	333	610	630	234				110	×4	210	103	23	41.9		/10	740	040	800	1 720	1 934	30
400L	400	686	710	280	630	35	M30	130	M100	250	200	28	50	16	840	855	950	910	1 865	2 120	50

附表 8.8 YZ 系列电动机技术数据

																	;						1			
			C)														SS									
			,,	76											6 KK/	h(热	等效起	6次小(热等效起动次数	()							
		30 min	1		60 min	_		15%			25%					4	40%					%09			100%	
南	後 名 多 多 A	语 中 流 A	转速/ (r/ min)	額 功 紹 奉 M	记 电 系 M	類 (1/ min)	級 內 內 秦 文	定子 电流 /A	转速/ (r/ min)	党 京 孝 Av	定 电 流 A	转速/19 (r/ ] min)	海 克 水 水 水 水 水 水 水 水 水 水 水 水 水	所 海 水 A	转速/ (r/ min)	被 被 被 所 所 所 が	堵 鞍 籐 转 雅 短 短 短	堵 电 额 电转 流 流 流 流		为 因	総 京 率 率	定子电流 /A	转速/ (7/ min)	额 均 率 /kW	定子 电流 /A	转速/ (r/ min)
YZ112M – 6	1.8	4.9	892	1.5	4.25	920	2.2	6.5	810		4.9	892	1.5	4.25	920	2.7	2.44	4.47	69.5	0.765	1.1	2.7	946	0.8	3.5	086
YZ132M1 – 6	2.5	6.5	920	2.2	5.9	935	3.0	7.5	804	2.5	6.5	920	2.2	5.9	935	2.9	3.1	5, 16	74	0.745	1.8	5.3	950	1.5	4.9	096
YZ132M2 – 6	4.0	9.2	915	3.7		912	5.0	11.6	068	4.0	9.2	915	3.7	00	912	2.8	3.0	5.54	62	0.79	3.0	7.5	940	2.8	7.2	945
YZ100M1 - 6	6.3	14.1	922	5.5	12.5	933	7.5	16.8	903	6.3	14.1	922	5.5	12.5	933	2.7	2.5	4.9	80.6	0.83	5.0	11.5	940	4.0	10	953
YZ100M2 -6	6.5	18	943	7.5	15.9	948	11	25.4	926	3.5	18	943	7.5	15.9	948	2.9	2.4	5.52	83	0.86	6.3	14.2	956	5.5	13	961
YZ160L - 6	15	32	920	=	24.6	953	15	32	920	13	28.7	936	=	24.6	953	2.9	2.7	6.17	84	0.852	6	20.6	964	2.5	18.8	972
YZ100L – 8	6	21.1	694	7.5	18	705	11	27.4	675	6	21.1	694	7.5	- 81	705	2.7	2.5	5.1	82.4	0.766	6.0	15.6	717	5	14.2	724
YZ180L – 8	13	30	675	11	25.8	694	15	35.3	654	13	30	675	11 2	25.8	694	2.5	2.6	4.9	6.08	0.811	6	21.5	710	7.5	19.2	718
YZ200L 8	18.5	40	269	15	33.1	710	22	47.5	989	18.5	40	269	15 3	33.1	710	2.8	2.7	6.1	86.2	0.80	13	28.1	714	11	26	720
YZ225M 8	26	53.5	701	22	45.8	712	33	69	687	26	53.5	701	22 4	45.8	712	2.9	2.9	6.2	87.5	0.834	18.5	40	718	17	37.5	720
YZ250M1 – 8	35	74	681	30	63.3	694	42	68	693	35	74	681	30 6	63.3	694 2.	.54	2.7	5.47	85.7	0.84	26	56	702	22	45	717
										1																



							安	装尺	4								外	形尺	寸		
机座号	Н	A	В	С	CA	K	<b>螺栓</b> 直径	D	$D_1$	E	<b>E</b> <sub>1</sub>	F	G	GD	AC	AB	HD	BB	L	LC	HA
112M	112	190	140	70	135	12	MIO	32		00		10	27	0	245	250	325	235	420	505	15
132M	132	216	178	89	150	12	M10	38		80		10	33	8	285	275	355	260	495	577	17
160M	160	254	210	100				40					42.5		205	220	420	290	608	718	20
160L	100	254	254	108	180	15	M12	48		110		14	42.5	9	325	320	420	335	650	762	20
180L	180	279	279	121				55	M36 × 3		82		19.9		360	360	460	380	685	800	22
200L	200	318	305	133	210	10	Mic	60	M42 2			16	21.4	10	405	405	510	400	780	928	25
225 M	225	356	311	149	258	19	M16	65	M42 × 3	140	105	16	23.9	10	430	455	545	410	850	998	28
250M	250	406	349	168	295	24	M20	70	M48 × 3			18	25.4	11	480	515	605	510	935	1 092	30

附表 8.10 YZR、YZ 系列电动机安装形式及其代号

安装形式	代号	制造范围(机座号)	备注
-ntn.	1 M1001	112 ~ 160	
-6171	1 M 1003	180 ~ 400	锥形轴伸
.rhr.	1 M1002	112 ~ 160	
-91+1-15	1 M 1004	180 ~ 400	锥形轴伸

## 附录9 联轴器

附表 9.1 轴孔和键槽的形式、代号及系列尺寸(GB/T 3852-1997 摘录)

	长圆柱形轴孔	有沉孔的短圆柱	无沉孔的短圆柱形	有沉孔的圆锥形
	(Y型)	形轴孔(J型)	轴孔(J, 型)	轴孔(Z型)
轴孔				1:10 L L
键槽		A M	12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 12000 120000	C型

轴孔和 C 型键槽尺寸

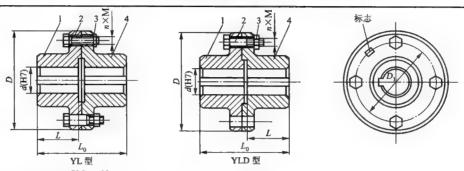
mm

直径	朝	孔长	更	沉	孔	(	C型键	曹	直径	朝	祖长	变	沉	孔		C型键	槽
	i	L					t	2			L						$t_2$
$d \cdot d_z$	Y型	$J_{\nu}J_{\nu}$	$L_{\scriptscriptstyle 1}$	$d_1$	R	b	公称	极限	$d,d_{i}$	Y型	$J_i$ ,	$L_{_1}$	$d_1$	R	b	公称	极限
	1型	Z型					尺寸	偏差		1 33	Z型					尺寸	偏差
16						3	8. 7		55	112	84	112	95		14	29. 2	
18	42	30	42				10. 1		56	112	07	112	93		17	29. 7	
19				38		4	10.6		60							31.7	
20				56		7	10. 9		63				105		16	32. 2	
22	52	38	52		1.5		11.9		65	142	107	142		2. 5		34. 2	
24							13.4	± 0. 1	70	142	107	142				36. 8	
25	62	44	62	48		5	13.7	10.1	71				120		18	37. 3	
28	02	44	02	40		,	15. 2		75							39. 3	
30							15.8		80				140		20	41.6	±0.2
32	82	60	82	55			17. 3		85	172	132	172	140		20	44. 1	
35	82	00	02		}	6	18. 3		90	1/2	132	172	160		22	47. 1	
38							20. 3		95				100	3		49. 6	
40				65	2	10	21.2		100				180	,	25	51.3	
42						10	22. 2		110	212	167	212	100		23	56. 3	
45	112	84	112	80			23.7	± 0. 2	120	212	107	212	210			62. 3	
48				_ 00		12	25. 2		125				210	4	28	64. 8	
50				95			26. 2		130	252	202	252	235			66. 4	

		轴孔与轴伸的配合、键	槽宽度 b 的极限偏差	
d ,d,/mm	国 <del>北</del> :	下轴孔与轴伸的配合 下轴孔与轴伸的配合	圆锥形轴孔的	键槽宽度 b 的
a (a <sub>2</sub> / mm	四在)	少袖儿子神神的配合	直径偏差	极限偏差
6 ~ 30	H7/j6	根据使用要求也可选	Js10(圆锥角度及圆锥形	P9
> 30 ~ 50	H7/k6			
> 50	H7/m6	用 H7/r6 或 H7/n6	状公差应小于直径公差)	(或 Js9、D10)

注:无沉孔的圆锥形轴孔(Z<sub>1</sub>型)和 B<sub>1</sub>型、D 型键槽尺寸,详见 GB/T 3852--1997。

附表 9.2 凸缘联轴器(GB/T 5843-2003 摘录)



标记示例:YL3 联轴器  $\frac{J30\times60}{J_1B28\times44}$ GB/T 5843

1、4一半联轴器

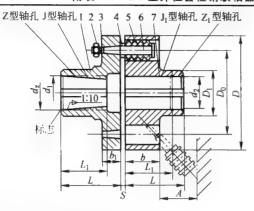
主动端:J 型轴孔,A 型键槽,d=30 mm, L=60 mm从动端:J, 型轴孔,B 型键槽,d=28 mm, L=44 mm

2一螺栓

3-尼龙锁紧螺帽

mi 🗆	公称扭		月转速 /min)	轴孔直径 <sup>*</sup>		.长度 mm	D	$D_1$	螺	栓	$L_0$	'mm	质量	转动 惯量
型号	矩/ (N·m)	铁	钢	d(H7)/mm	Y型	J、J <sub>1</sub> 型	/mm	/mm	数量**	直径 /mm	Y型	]、J, 型	/kg	灰里 /(kg⋅m²
				10,11	25	22					54	48		
YLI	10	0 100	12 000	12,14	32	27	71	53	3		68	58	0. 94	0.001 8
YLD1	10	9 100	13 000	16,18,19	42	30	/1	33	(3)		88	64	0. 94	0.001 8
				20,(22)	52	38				М6	108	80		
				12,14	32	27					68	58		
YL2 YLD2	16	7 200	12 000	16,18,19	42	30	80	64	(4)		88	64	1.50	0.003 5
ILDZ				20,(22)	52	38			(4)		108	80		
				14	32	27					68	58		
YL3	25	6 400	10.000	16,18,19	42	30	90	69		ŀ	88	64	1. 99	0.006 0
YLD3	25	0 400	10 000	20,22,(24)	52	38	90	09			108	80	1. 99	0.000 0
				(25)	62	44			3 (3).		128	92		
				18,19	42	30			1 (3).	M8	88	64		
YLA YLD4	40	5 700	9 500	20,22,24	52	38	100	80		M8	108	80	2. 47	0.009 2
I LD4				25,(28)	62	44					128	92		
		_		22,24	52	38				1	108	80		
YL5	63	5	9 000	25,28	62	44	105	85	4 (4)		128	92	3. 19	0. 013
YLD5	Ί.	500		30,(32)	82	60	1		(4)		168	124	1	

- \* 括号内的轴孔直径仅适用于钢制联轴器;
- \* \* 括号内的螺栓数量为铰制孔用螺栓数量。



1、7一半联轴器

2一螺母

3-弹簧垫圈

4一挡圈

5一弹性套

6一柱销

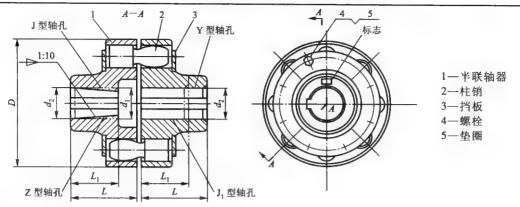
标记示例:LT3 联轴器ZC16×30 JB18×42GB/T 4323

主动端:Z型轴孔,C型键槽, $d_1$ =16 mm,L=30 mm 从动端:J型轴孔,B型键槽, $d_2$ =18 mm,L=42 mm

	公称转矩	许用转矩	轴孔直径		轴孔长	度/mm		D	A	质量	转动
型号	$T_{\rm n}$	[ n ]	$d_1 \setminus d_2 \setminus d_z$	Y型	J'J'	Z型	7	D D	A.	m	惯量
	N · mm	r/min	mm	L	$L_{1}$	L	L <sub>推荐</sub>	mm	mm	kg	kg · m²
			9	20	14						
LT1	6. 3	8 800	10,11	25	17		25	71		0. 82	0.000 5
			12,14	32	20	1 —			18		
LT2	16	7 600	12,14	32	20		35	80		1, 20	0, 000 8
1.12	10	7 000	16,18,19	42	30	42	33	80		1. 20	0.000 8
LT3	31. 5	6 300	16,18,19	42	30	42	38	95		2. 20	0, 002 3
LIJ	31.3	0 300	20,22	52	38	52	36	93	35	2. 20	0.002 3
LT4	63	5 700	20,22,24	32	36	32	40	106	33	2. 84	0. 003 7
L14	0.5	3 700	25,28	62	44	62	40	100		2. 04	0.005 /
LT5	125	4 600	25,28	02	77	02	50	130		6. 05	0. 012 0
	123	7 000	30,32,35	82	60	82		130	]	0. 05	0.012.0
LT6	250	3 800	32,35,38	02	- 00	32	55	160	45	9. 57	0. 028 0
	250	3 600	40,42					100		3.57	0. 026 0
LT7	500	3 600	40,42,45,48	112	84	112	65	190		14. 01	0.055 0
LT8	710	3 000	45,48,50,55,56				70	224		23. 12	0. 134 0
110	/10	3 000	60,63	142	107	142		224	65	23.12	0.1540
LT9	1 000	2 850	50,55,56	112	84	112	80	250	05	30, 69	0, 213 0
	1 000	2, 050	60,63,65,70,71	142	107	142		250		50.07	0, 213 0
LT10	2 000	2 300	63,65,70,71,75	142	107	142	100	315	80	61.40	0, 660 0
	2 000	2 300	80,85,90,95	172	132	172	100	3.3		01.40	0.000
LT11	4 000	1 800	80,85,90,95	172	132	172	115	400	100	120, 70	2. 122 0
	+ 000	1 000	100,110	212	167	212	113	400	100	120. 70	2. 122 0
LT12	8 000	1 450	100,110,120,125				135	475	130	210. 34	5. 390 0
	0 000	1 450	130	252	202	252	155	1,,5	150	210.5.	3.370 0
			120,125	212	167	212					
LT13	16 000	1 150	130,140,150	252	202	252	160	600	180	419. 36	17. 580 0
			160,170	302	242	302					

注:质量、转动惯量按材料为铸钢、无孔、L<sub>推荐</sub>计算近似值。

附表 9.4 弹性柱销联轴器(GB/T 5014-2003 摘录)



标记示例:HL7 联轴器 ZC75×107 JB70×107

主动端:Z型轴孔,C型键槽,d,=75 mm,L,=107 mm

从动端:J型轴孔,B型键槽, $d_2 = 70 \text{ mm}, L = 107 \text{ mm}$ 

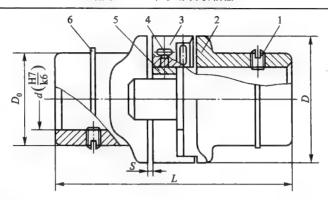
	公称	许用		轴孔直径*	轴孔	长度	/mm			转动	许	用补偿	全量
型号	公你 扭矩 ∕(N·m)	/(r/		$d_1 \ d_2 \ d_z$	Y 型	J,J,	Z型	D	质量 /kg	セタル   惯量  /(kg・m²)	径向 ΔY	轴向 ΔX	角向
	/ (14 III.)	铁	钢	L	L	$L_1$	L	mm		/ (Mg · III )	m	m	$\Delta \alpha$
				12,14	32	27	32						
HL1	160	7 100	7 100	16,18,19	42	30	42	90	2	0.0064		±0.5	
				20,22,(24)	52	38	52						
				20,22,24	,32	30	32		,				
HL2	315	5 600	5 600	25,28	62	44	62	120	5	0. 253		1	
				30,32,(35)	82	60	82				0. 15	±1	
HL3	630	5 000	5 000	30,32,35,38	02	00	04	160	8	0.6	0. 15		
пьэ	030	3 000	3 000	40,42,(45),(48)	112	84	112	100	0	0.0			
HL4	1.250	2 800	4 000	40,42,45,48,50,55,56	112	04	112	195	22	3. 4	]		
піл	1 250	2 800	4 000	(60),(63)				193	22	3.4		± 1.5	
HL5	2 000	2 500	3 550	50,55,56,60,63,65,70, (71),(75)	142	107	142	220	30	5. 4			≤0°30′
111.6	3 150	2 100	2 800	60,63,65,70,71,75,80				280	53	15. 6			≥0.30
HL6	3 130	2 100	2 800	(85)	172	132	172	280	33	13. 6			
				70,71,75	142	107	142						
HL7	6 300	1 700	2 240	80,85,90,95	172	132	172	320	98	41. 1			
				100,(110)							0. 20	±2	
HL8	10 000	1 600	2 120	80,85,90,95,100,110, (120),(125)	212	167	212	360	119	56. 5			
111.0	16 000	1 250	1 800	100,110,120,125	]			410	197	133. 3			
HL9	16 000	1 230	1 800	130,(140)	252	202	252	410	197	133.3			
				110,120,125	212	167	212						
HL10	25 000	1 120	1 560	130,140,150	252	202	252	480	322	273. 2	0. 25	± 2. 5	
				160,(170),(180)	302	242	302						

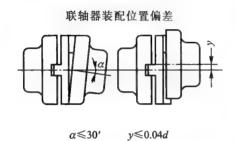
注:1. 该联轴器最大型号为 HL14,详见 GB/T 5014—2003;

<sup>2.</sup> 带制动轮的弹性柱销联轴器 HLL 型可参阅 GB/T 5014-2003;

<sup>3. &</sup>quot;\*"栏内带括号的值仪适用于钢制联轴器;

<sup>4.</sup> 轴孔形式及长度  $L_{\lambda}$  可根据需要选取。





序号	名称	数量	材料
1	平端紧定螺钉 GB/T 73-1985	2	
2	半联轴器	2	ZG 310 - 570
3	圆盘	1	45
4	压配式压注油杯 JB/T 7940.4—1995	2	
5	套筒	1	Q255
6	锁圈	2	弹簧钢丝

d	许用 <b>转</b> 矩 /(N・m)	许用转速 /(r/min)	$D_{0}$	D	L	S
15,17,18	120	250	32	70	95	0. 5 +0.3
20,25,30	250	250	45	90	115	0. 5 + 0. 3
36,40	500	250	60	110	160	0.5 +0.3
45,50	800	250	80	130	200	0. 5 +0.3
55,60	1 250	250	95	150	240	0. 5 +0.3
65,70	2 000	250	105	170	275	0. 5 +0.3
75,80	3 200	250	115	190	310	0. 5 +0.3
85,90	5 000	250	130	210	355	1.0 +0.5
95,100	8 000	250	140	240	395	1.0 +0.5
110,120	10 000	100	170	280	435	1.0 +0.5
130,140	16 000	100	190	320	485	1.0 +0.5
150	20 000	100-	210	340	550	1.0 +0.5

## 附录 10 滚动轴承

### 一、轴承代号新旧标准对照

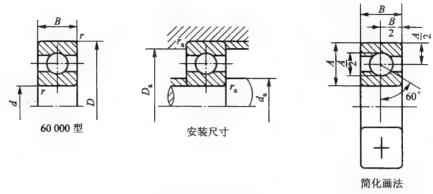
附表 10.1 一般轴承的基本代号对照

fo.b. 7.	新标准	(1994,1995 年	等发布)		旧标	准(1988 年发	(布)	
轴承 名称	类型 代号	尺寸系 列代号	轴承 代号	宽度系 列代号	结构 代号	类型 代号	直径系 列代号	轴承 代号
		(1)0	6000	0	00		1	100
深沟球		(0)2	6200	0	00	_	2	200
轴承	6	(0)3	6300	0	00	0	3	300
		(0)4	6400	0	00		4	400
PR 130		(1)0	7000	0	03		1	,6100
角接		(0)2	7200	0	04	_	2	3 6200
触球	7	(0)3	7300	0	05	6	3	4 6300
轴承		(0)4	7400	0			4	6 6400
Fert AA-		02	30200	0	00		2	7200
<b>圆锥</b>	2	03	30300	0	00	7	3	7300
滚子	3	22	32200	0	00	/	5	7500
轴承		23	32300	0	00		6	7600
	1	(0)2	1200	0	00		2	1200
调心球	(1)	22	2200	0	00		5	1500
轴承	1	(0)3	1300	0	00	1	5	1500
	(1)	23	2300	0	00		6	1600
		11	51100	0	00		1	8100
推力球	5	12	51200	0	00	8	2	8200
轴承	3	13	51300	0	00	0	3	8300
		14	51400	0	00		4	8400
双向		22	52200	0	03		2	38200
推力	5	23	52300	0	03	8	3	38300
球轴承		24	52400	0	03		4	83400
. J forti		10	NU1000	0	03		1	32100
内圈		(0)2	NU200	0	03		2	32200
无挡边	3777	22	NU2200	0	03		5	32500
圆柱 第7	NU	(0)3	NU300	0	03	2	3	32300
滚子		23	NU2300	0	03		6	32600
轴承		(0)4	NU400	0	03		4	32400
A DET		10	N1000	0	00		1	2100
外圈		(0)2	N200	0	00		2	2200
无挡边	Th.T	22	N2200	0	00	2	5	2500
圆柱	Ň	(0)3	N300	0	00	2	3	2300
滚子		23	N2300	0	00		6	2600
轴承		(0)4	N400	0	00		4	2400

注:表中括号"()"中的数字在代号中省略。

## 二、常用滚动轴承

附表 10.2 深沟球轴承(GB/T 276-1994 摘录)



标记示例: 滚动轴承 6210 GB/T 276

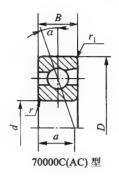
$F_{*}/C_{0}$	r		e		Y			径向当	量动载荷		径向当量静载荷			
0. 014 0. 028 0. 056 0. 084 0. 11 0. 17 0. 28 0. 42	3	0. 0. 0. 0. 0.	19 22 26 28 30 34 38 42		2.30 1.99 1.71 1.55 1.45 1.31 1.15 1.04		$\stackrel{\cong}{\xrightarrow{F_a}} \leqslant \epsilon$ $\stackrel{\cong}{\xrightarrow{F_a}} F_r > \epsilon$		. 56F <sub>+</sub> + YF	,	P <sub>or</sub> = F <sub>r</sub> P <sub>or</sub> = 0.6F <sub>r</sub> 取上列两式	+ 0. 5F <sub>a</sub>		
轴承 代号	d		尺寸	/mm B		安:	装尺寸/	mm r <sub>asmax</sub>	基本额 定动载 荷 C,	基本额 定静载 荷 C <sub>0</sub> ,	极限		原轴承代号	
							(1)	)0 尺寸		14	相相相	油润滑		
							T	10 / 1	<b>赤</b> 沙					
6000	10	26	5	8	0.3	12.4	23.6	0.3	4.58	1.98	20 000	28 000	100	
6001	12	28	3	8	0.3	14.4	25.6	0.3	5.10	2.38	19 000	26 000	101	
6002	15	32	2	9	0.3	17.4	29.6	0.3	5.58	2.85	18 000	24 000	102	
6003	17	35	5   :	10	0.3	19.4	32.6	0.3	6.00	3.25	17 000	22 000	103	
6004	20	42	2	12	0.6	25	37	0.6	9.38	5.02	15 000	19 000	104	
6005	25	47	7	12	0.6	30	42	0.6	10.0	5.85	13 000	17 000	105	

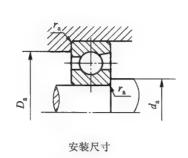
				_								续表
		基本尺	寸/mm		安装	<b>支尺寸</b> /	mm	基本额	基本额	lat MI	dada suba	
轴承 代号	d	D	В	r <sub>smin</sub>	$d_{amin}$	D <sub>amax</sub>	r <sub>nemax</sub>	定动载 荷 C <sub>r</sub>	定静载 荷 C <sub>0r</sub>	极限 /(r/		原轴承 代号
								k	N	脂润滑	油润滑	
						(1	)0尺寸	系列				
6006	30	55	13	1	36	49	1	13.2	8.30	10 000	14 000	106
6007	35	62	14	1	41	56	1	16.2	10.5	9 000	12 000	107
6008	40	68	15	1	46	62	1	17.0	11.8	8 500	11 000	108
6009	45	75	16	1	51	69	1	21.0	14.8	8 000	10 000	109
6010	50	80	16	1	56	74	1	22.0	16.2	7 000	9 000	110
6011	55	90	18	1.1	62	83	1	30.2	21.8	6 300	8 000	111
6012	60	95	18	1.1	67	88	1	31.5	24.2	6 000	7 500	112
6013	65	100	18	1.1	72	93	1	32.0	24.8	5 600	7 000	113
6014	70	110	20	1.1	77	103	1	38.5	30.5	5 300	6 700	114
6015	75	115	20	1.1	82	108	1	40.2	33.2	5 000	6 300	115
6016	80	125	22	1.1	87	118	1	47.5	39.8	4 800	6 000	116
6017	85	130	22	1.1	92	123	1	50.8	42.8	4 500	5 600	117
6018	90	140	24	1.5	99	131	1.5	58.0	49.8	4 300	5 300	118
6019	95	145	24	1.5	104	136	1.5	57.8	50.0	4 000	5 000	119
6020	100	150	24	1.5	109	141	1.5	64.5	56.2	3 800	4 800	120
	,					(0	)2尺寸	系列				
6200	10	30	9	0.6	15	25	0.6	5.10	2.38	19 000	26 000	200
6201	12	32	10	0.6	17	27	0.6	6.82	3.05	18 000	24 000	201
6202	15	35	11	0.6	20	30	0.6	7.65	3.72	17 000	22 000	202
6203	17	40	12	0.6	22	35	0.6	9.58	4.78	16 000	20 000	203
6204	20	47	14	1	26	41	1	12.8	6.65	14 000	18 000	204
6205	25	52	15	1	31	46	1	14.0	7.88	12 000	16 000	205
6206	30	62	16	1	36	56	1	19.5	11.5	9 500	13 000	206
6207	35	72	17	1.1	42	65	1	25.5	15.2	8 500	11 000	207
6208	40	80	18	1.1	47	73	1	29.5	18.0	8 000	10 000	208
6209	45	85	19	1.1	52	78	1	31.5	20.5	7 000	9 000	209
6210	50	90	20	1.1	57	83	1	35.0	23.2	6 700	8 500	210
6211	55	100	21	1.5	64	91	1.5	43.2	29.2	6 000	7 500	211
6212	60	110	22	1.5	69	101	1.5	47.8	32.8	5 600	7 000	212
6213	65	120	23	1.5	74	111	1.5	57.2	40.0	5 000	6 300	213
6214	70	125	24	1.5	79	116	1.5	60.8	45.0	4 800	6 000	214
6215	75	130	25	1.5	84	121	1.5	66.0	49.5	4 500	5 600	215
6216	80	140	26 28	2 2	90 95	130	2 2	71.5 83.2	54. 2 63. 8	4 300	5 300 5 000	216 217
6217	85	150		2			2	95.8	71.5	3 800	4 800	217
6218	90	160	30	2.1	100	150 158	2.1	110	82.8	3 600	4 500	218
6219	95	170	34	2.1	112	168	2.1	122	92.8	3 400	4 300	220
6220	100	180	34	2.1	112	100	2.1	122	72.0	3 400	7 300	220

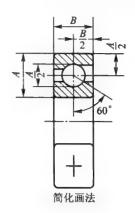
												绬表
轴承		基本尺	寸/mm		安装	支尺寸/	mm	基本额定动载	基本额定静载		转速	原轴承
代号	d	D	В	$r_{\rm smin}$	$d_{\scriptscriptstyle{ m amin}}$	$D_{\scriptscriptstyle{ m amax}}$	r <sub>somax</sub>	荷 C,	荷 Cor	/(1/	min)	代号
				smin	#m1n	antax	eomax	k	N	脂润滑	油润滑	
	I					(0)	)3 尺寸	系列			1	
6300	10	35	11	0.6	15	30	0.6	7.65	3.48	18 000	24 000	300
6301	12	37	12	1	18	31	1	9.72	5.08	17 000	22 000	301
6302	15	42	13	1	21	36	1	11.5	5.42	16 000	20 000	302
6303	17	47	14	1	23	41	1	13.5	6.58	15 000	19 000	303
6304	20	52	15	1.1	27	45	1	15.8	7.88	13 000	17 000	304
6305	25	62	17	1.1	32	55	1	22.2	11.5	10 000	14 000	305
6306	30	72	19	1.1	37	65	1	27.0	15.2	9 000	12 000	306
6307	35	80	21	1.5	44	71	1.5	33.2	19.2	8 000	10 000	307
6308	40	90	23	1.5	49	81	1.5	40.8	24.0	7 000	9 000	308
6309	45	100	25	1.5	54	91	1.5	52.8	31.8	6 300	8 000	309
6310	50	110	27	2	60	100	2	61.8	38.0	6 000	7 500	310
6311	55	120	29	2	65	110	2	71.5	44.8	5 300	6 700	311
6312	60	130	31	2.1	72	118	2.1	81.8	51.8	5 000	6 300	312
6313	65	140	33	2.1	77	128	2.1	93.8	60.5	4 500	5 600	313
6314	70	150	35	2.1	82	138	2.1	105	68.0	4 300	5 300	314
6315	75	160	37	2.1	87	148	2.1	112	76.8	4 000	5 000	315
6316	80	170	39	2.1	92	158	2.1	122	86.5	3 800	4 800	316
6317	85	180	41	3	99	166	2.5	132	96.5	3 600	4 500	317
6318	90	190	43	3	104	176	2.5	145	108	3 400	4 300	318
6319	95	200	45	3	109	186	2.5	155	122	3 200	4 000	319
6320	100	215	47	3	114	201	2.5	172	140	2 800	3 600	320
	•					(0	)4尺寸	系列				
6403	17	62	17	1.1	24	55	1	22.5	10.8	11 000	15 000	403
6404	20	72	19	1.1	27	65	1	31.0	15.2	9 500	13 000	404
6405	25	80	21	1.5	34	71	1.5	38.2	19.2	8 500	11 000	405
6406	30	90	23	1.5	39	81	1.5	47.5	24.5	8 000	10 000	406
6407	35	100	25	1.5	44	91	1.5	56.8	29.5	6 700	8 500	407
6408	40	110	27	2	50	100	2	65.5	37.5	6 300	8 000	408
6409	45	120	29	2	55	110	2	77.5	45.5	5 600	7 000	409
6410	50	130	31	2.1	62	118	2.1	92.2	55.2	5 300	6 700	410
6411	55	140	33	2.1	67	128	2.1	100	62.5	4 800	6 000	411
6412	60	150	35	2.1	72	138	2.1	108	70.0	4 500	5 600	412
6413	65	160	37	2.1	77	148	2.1	118	78.5	4 300	5 300	413
6414	70	180	42	3	84	166	2.5	140	99.5	3 800	4 800	414
6415	75	190	45	3	89	176	2.5	- 155	115	3 600	4 500	415
6416	80	200	48	. 3	94	186	2.5	162	125	3 400	4 300	416
6417	85	210	52	4	103	192	3	175	138	3 200	4 000	417
6418	90	225	54	4	108	207	3	192	158	2 800	3 600	418
6420	100	250	58	4	118	232	3	222	195	2 400	3 200	420

注:1. 表中  $C_r$  值适用于真空脱气轴承钢材料的轴承。如轴承材料为普通电炉钢, $C_r$  值降低;如为真空重熔或电渣重熔轴承钢, $C_r$  值提高;

<sup>2.</sup> r<sub>smin</sub>为r的单向最小倒角尺寸; r<sub>asmax</sub>为r<sub>a</sub>的单向最大倒角尺寸。







标记示例: 滚动轴承 7210C,GB/T 292

$iF_{\pi}$	′C <sub>0r</sub>	6		3	7			70	0000	型						70000	AC 型		
0.0 0.0 0.0	)29 )58	0. 0. 0.	40 43	1.4 1.4 1.1	40 30	当	$F_{*}/$	:动载 F,≤e F,>e	$P_r$		$44F_{\tau}$ +	· YF a		当 F,		). 68 1	$P_r = F_r$ $= 0.411$	F <sub>r</sub> + 0.87	7 <i>F</i> ,
0. 0. 0. 0.	17 29 44	0. 0. 0. 0.	50 55 56	1. 1. 1. 1.	12 02 00	$P_0$	= 0	静载 . 5F <sub>r</sub> · <	+ 0.4		r			$P_{0r} = 0$		荷 + 0.381 取 P <sub>0r</sub> =	-		
轴承	<b>化</b> 县	3	基本	尺	寸/m	m	安装	尺寸. D <sub>a</sub>			70000 α = 15 基本			0000 A α = 25 基本	°)	极限 /( r/		原等	油承
<b>和</b> 承	10.5	d	D	В	m	in	$d_{\scriptscriptstyle  ext{amin}}$	m	ax		荷 C,	静载 荷 C <sub>0</sub> ,			744 17 4	脂润滑	油润滑	代	号
									(1	l)0 F	マサ系	列							
7000C	7000AC	10	26	8	0.3	0. 15	12.4	23.6	0.3	6.4	4.92	2. 25	8.2	4.75	2. 12	19 000	28 000	36100	46100
7001C	7001AC	12	28	8	0.3	0. 15	14.4	25.6	0.3	6.7	5.42	2.65	8.7	5.20	2.55	18 000	26 000	36101	46101
7002C	7002AC	15	32	9	0.3	0. 15	17.4	29.6	0.3	7.6	6. 25	3.42	10	5.95	3.25	17 000	24 000	36102	46102
7003C	7003AC	17	35	10		1		1									22 000 19 000		

																			表
			註 *	· H -	寸/m		<b>小</b> 址	尺寸	/		70000	С	7	70000 A	ıC.	Last 1700	dealer to the		
		-	坐 平	-)(	ıl / m	m	女衣	人山	/ mm	(	$\alpha = 15$	°)	(	$\alpha = 25$	°)	极限 /(r/			
					<b>r</b> <sub>s</sub>	$r_{1s}$		$D_{\rm a}$	r <sub>as</sub>		基本	额定		基本	额定	/ (1/		原车	ah ais
轴承	代号	d	D	В	m	in	$d_{\scriptscriptstyle{ ext{amin}}}$	m	ах	a/ mm		静载 荷 C <sub>0</sub> ,	a/ mm		静载 荷 C <sub>o</sub> ,	脂润滑	油润滑		号
											k	N N		k	N				
								•	(1	1)0 }	己寸系	列	1			L			
7005C	7005 AC	25	47	12	0.6	0. 15	30	42	0.6	10.8	11.5	7.45	14.4	11.2	7.08	12 000	17 000	36105	4610
7006C	7006AC	30	55	13	1	0.3	36	49	1	12.2	15.2	10.2	16.4	14.5	9.85	9 500	14 000	36106	4610
7007C	7007AC	35	62	14	1	0.3	41	56	1	13.5	19.5	14.2	18.3	18.5	13.5	8 500	12 000	36107	4610
7008C	7008AC	40	68	15	1	0.3	46	62	1	14.7	20.0	15.2	20.1	19.0	14.5	8 000	11 000	36108	4610
7009C	7009 AC	45	75	16	1	0.3	51	69	1	16	25.8	20.5	21.9	25.8	19.5	7 500	10 000	36109	4610
7010C	7010AC	50	80	16	1	0.3	56	74	1	16.7	26.5	22.0	23 2	25.2	21.0	6 700	9 000	36110	4611
7011C	7011AC				1		62	83	1	18.7				35.2	29.2	6 000	8 000	36111	4611
7012C	7012AC			18	1.1	0.6	67	88	1	19.4				36.2	31.5	5 600	7 500	36112	4611
7013C	7013AC				1.1	0.6	72	93	1	20.1				38.0	33.8	5 300	7 000	36113	4611
7014C	7014AC					0.6	77	103	1	22.1				45.8	41.5	5 000	6 700	36114	4611
7015C	7015AC	75	115	20	1.1	0.6	82	108	1	22.7	49.5	46.5	32. 2	46.8	44.2	4 800	6 300	36115	4611
7016C	7016AC	80	125	22	1.5	0.6	89	116	1.5	24.7	58.5	55.8	34.9	55.5	53.2	4 500	6 000	36116	4611
7017C	7017AC	85	130	22	1.5	0.6	94	121	1.5	25.4	62.5	60.2	36.1	59.2	57.2	4 300	5 600	36117	4611
7018C	7018AC	90	140	24	1.5	0.6	99	131	1.5	27.4	71.5	69.8	38.8	67.5	66.5	4 000	5 300	36118	4611
7019C	7019AC	95	145	24	1.5	0.6	104	136	1.5	28. 1	73.5	73.2	40	69.5	69.8	3 800	5 000	36119	4611
7020C	7020AC	100	150	24	1.5	0.6	109	141	1.5	28.7	79.2	78.5	41.2	75	74.8	3 800	5 000	36120	4612
									(1	0)2	マサ系	列							
7200C	7200 AC	10	30	9	0.6	0. 15	15	25	0.6	7.2	5. 82	2.95	9.2	5.58	2.82	18 000	26 000	36200	4620
7201 C	7201 AC	12	32	10	0.6	0. 15	17	27	0.6	8	7.35	3.52	10. 2	7. 10	3.35	17 000	24 000	36201	4620
7202C	7202 AC	15	35	11	0.6	0. 15	20	30	0.6	8.9	8.68	4.62	11.4	8.35	4.40	16 000	22 000	36202	4620
7203C	7203 AC	17	40	12	0.6	0.3	22	35	0.6	9.9	10.8	5.95	12.8	10.5	5.65	15 000	20 000	36203	4620
7204C	7204 A C	20	47	14	1	0.3	26	41	1	11.5	14.5	8.22	14. 9	14.0	7.82	13 000	18 000	36204	4620

																		奨	表
			主 木	. 년 -	寸/m	***	生壮	묘士	/		70000	С	7	0000 A	C	417 1753	tot: Valo		
			<b>坐</b>	.,(	1 \ m	m	女表	尺寸	mm	(	$\alpha = 15$	°)	(	$\alpha = 25$	°)	极限			
					$r_{_{\rm n}}$	$r_{\mathrm{ls}}$		$D_{\mathfrak{s}}$	$r_{\alpha s}$		基本	额定		基本	额定	/(r/	min)	原车	由承
轴承	代号	d	D	В	m	in	$d_{\scriptscriptstyle{ ext{amin}}}$	m	аx	a/ mm	动载 荷 C,		a/		静载 荷 Co.	脂润滑	油润滑	代	
											k			k					
									((	))2 F	マサ系	列							
																	ı		
7205C	7205 AC	25	52	15	1	0.3	31	46	1	12.7	16.5	10.5	16.4	15.8	9.88	11 000	16 000	36205	4620
7206C	7206AC	30	62	16	1	0.3	36	56	1	14.2	23.0	15.0	18.7	22.0	14.2	9 000	13 000	36206	4620
7207C	7207AC	35	72	17	1.1	0.6	42	65	1	15.7	30.5	20.0	21	29.0	19.2	8 000	11 000	36207	4620
7208C	7208AC	40	80	18	1.1	0.6	47	73	1	17	36.8	25.8	23	35.2	24.5	7 500	10 000	36208	4620
7209C	7209 AC	45	85	19	1.1	0.6	52	78	1	18.2	38.5	28.5	24.7	36.8	27.2	6 700	9 000	36209	4620
7210C	7210AC	50	00	20	1 1	0.6	57	83	1	10.4	42.8	32.0	26.2	40.0	30.5	6 300	8 500	36210	4621
7211C	7211AC				1.5		64	91			52.8			50.5	38.5	5 600	7 500	36211	4621
7212C	7212AC	60	110	22	1.5	0.6	69	101	1.5	22.4	61.0			58.2	46.2	5 300	7 000	36212	4621
7213C	7213AC	65	120	23	1.5	0.6	74	111	1.5	24.2	69.8	55.2	33.5	66.5	52.5	4 800	6 300	36213	4621
7214C	7214AC	70	125	24	1.5	0.6	79	116	1.5	25.3	70.2	60.0	35.1	69.2	57.5	4 500	6 000	36214	4621
7215C	7215AC	75	130	25	1.5	0.6	84	121	1.5	26.4	79.2	65.8	36.6	75.2	63.0	4 300	5 600	36215	4621
7216C	7216AC	80	140	26	2	1	90	130	2	27.7	89.5	78.2	38.9	85.0	74.5	4 000	5 300	36216	4621
7217C	7217AC	85	150	28	2	1	95	140	2	29.9	99.8	85.0	41.6	94.8	81.5	3 800	5 000	36217	4621
7218C	7218AC	90	160	30	2	1	100	150	2	31.7	122	105	44.2	118	100	3 600	4 800	36218	4621
7219C	7219AC	95	170	32	2.1	1.1	107	158	2. 1	33.8	135	115	46.9	128	108	3 400	4 500	36219	4621
7220C	7220AC	100	180	34	2.1	1.1	112	168	2.1	35.8	148	128	49.7	142	122	3 200	4 300	36220	4622
			1						(	0)3	マサ系	列					1		
7301C	7301 AC	12	37	12	1	0.3	18	31	1	8.6	8. 10	5. 22	12	8.08	4. 88	16 000	22 000	36301	4630
7302C	7302AC	15	42	13	1	0.3	21	36	1	9.6	9.38	5.95	13.5	9.08	5.58	15 000	20 000	36302	4630
7303C	7303 AC	17	47	14	1	0.3	23	41	1	10.4	12.8	8.62	14.8	11.5	7.08	14 000	19 000	36303	4630
7304C	7304AC					0.6	27	45	1	11.3	14.2	9.68	16.8	13.8	9. 10	12 000	17 000	36304	4630

			基本	R -	寸/m	m	安装	尺寸	/mm		70000		7	0000 A	rC	极限	蚌油		
		-	357		1 /		~~			(	$\alpha = 15$		(	$\alpha = 25$		/(r/			
A1. =9	45 E				Г <sub>в</sub>	$r_{1s}$		$D_{_{n}}$	r <sub>as</sub>		基本	额定		基本	额定	,		原车	由承
細水	代号	d	D	В	m	in	$d_{\scriptscriptstyle  m amin}$	m	ax	a/ mm	动载 荷 C,		a/ mm	动载 荷 C,		脂润滑	油润滑	代	
											k	N		k	N				
									((	))3 F	<b>尺寸系</b>	列							
7305C	7305 AC	25	62	17	1.1	0.6	32	55	1	13.1	21.5	15.8	19. 1	20.8	14.8	9 500	14 000	36305	4630
7306C	7306AC	30	72	19	1.1	0.6	37	65	1	15	26.5	19.8	22.2	25.2	18.5	8 500	12 000	36306	4630
7307C	7307 AC	35	80	21	1.5	0.6	44	71	1.5	16.6	34.2	26.8	24.5	32.8	24.8	7 500	10 000	36307	4630
7308C	7308AC	40	90	23	1.5	0.6	49	81	1.5	18.5	40.2	32.3	27.5	38.5	30.5	6 700	9 000	36308	4630
7309C	7309AC	45	100	25	1.5	0.6	54	91	1.5	20.2	49.2	39.8	30.2	47.5	37.2	8 000	8 000	36309	4630
7310C	7310AC	50	110	27	2	1	60	100	2	22	53.5	47.2	33	55.5	44.5	5 600	7 500	36310	4631
7311C	7311AC	55	120	29	2	1	65	110	2	23.8	70.5	60.5	35.8	67.2	56.8	5 000	6 700	36311	4631
7312C	7312AC	60	130	31	2.1	1.1	72	118	2. 1	25.6	80.5	70.2	38.7	77.8	65.8	4 800	6 300	36312	4631
7313C	7313AC	65	140	33	2.1	1.1	77	128	2.1	27.4	91.5	80.5	41.5	89.8	75.5	4 300	5 600	36313	4631
7314C	7314AC	70	150	35	2.1	1.1	82	138	2. 1	29.2	102	91.5	44.3	98.5	86.0	4 000	5 300	36314	4631
7315C	7315AC	75	160	37	2.1	1.1	87	148	2.1	31	112	105	47.2	108	97.0	3 800	5 000	36315	4631
7316C	7316AC	80	170	39	2.1	1.1	92	158	2.1	32.8	122	118	50	118	108	3 600	4 800	36316	4631
7317C	7317AC	85	180	41	3	1.1	99	166	2.5	34.6	132	128	52.8	125	122	3 400	4 500	36317	4631
7318C	7318AC	90	190	43	3	1.1	104	176	2.5	36.4	142	142	55.6	135	135	3 200	4 300	36318	4631
7319C	7319AC	95	200	45	3	1.1	109	186	2.5	38.2	152	158	58.5	145	148	3 000	4 000	36319	4631
7320C	7320AC	100	215	47	3	1.1	114	201	2.5	40.2	162	175	61.9	165	178	2 600	3 600	36320	4632
									(	0)4)	尺寸系	列							
	7406AC	30	90	23	1.5	0.6	39	81	1				26. 1	42.5	32.2	7 500	10 000		4640
	7407 AC	35	100	25	1.5	0.6	44	91	1.5				29	53.8	42.5	6 300	8 500		4640
	7408AC	40	110	27	2	1	50	100	2				31.8	62.0	49.5	6 000	8 000		4640
	7409AC	45	120	29	2	1	55	110	2				34.6	66.8	52.8	5 300	7 000		4640
	7410AC	50	130	31	2.1	1.1	62	118	2.1				37.4	76.5	64.2	5 000	6 700		4641
	7412AC	60	150	35	2.1	1.1	72	138	2.1				43.1	102	90.8	4 300	5 600		464
	7414AC	70	180	42	3	1.1	84	166	2.5				51.5	125	125	3 600	4 800		464
	7416AC	80	200	48	3	1.1	94	186	2.5				58. 1	152	162	3 200	4 300		4641

注:表中 $C_r$ 值,对(1)0、(0)2系列为真空脱气轴承钢的承荷能力,对(0)3、(0)4系列为电炉轴承钢的承荷能力。

附表 10.4 圆锥滚子轴承(GB/T 297-1994 摘录)

			7		原轴承	代号		7203E	7204E	7205E	7206E	7207E	7209E	7210E	7211E	7212E	7213E	7214E
$YF_{_{ m s}}$		较大值	GB/T 297	押	nin)	海 架						9 700	5 600	5 300	4 800	4 500	4 000	3 800
$= F_r$ $= 0. 4F_r + YF$		结果的	30310	极限转油	/(r/min)	聖		000 6		90	00 8	5 000	4 500	4 300	3 800	3 600	3 200	3 000
$P_r = F_r$ $P_r = 0.$		P <sub>0</sub> , = 0. 5F; + Y <sub>0</sub> F' <sub>k</sub> 取上列两式计算结果的较大值		额定	静载 荷 C.						5	74.0	83.5	92.0	115	130	152	175
	11		标记示例:滚动轴承	基本额定	砂糖の			20.8			43.2	54.2	67.8	73.2	8.06	102	120	132
	Po	€ ₩	形	数		γ,		1		0	<u>.</u>	6.0	5 0.8	8 .0	9.0	9.0	5 0.8	0.8
径向当量 劲载荷	軍軍軍	静载荷	添	计算系		<u> </u>		35 1.7	35 1.7	<u>-:</u>	<u> </u>	37   1.6 37   1.6	4 1.5	2 1.4	4 1.5	4 1.5	4 1.5	2 1.4
谷 超	径向	#				<u> </u>		0.3	0.3	0.3	0 0	0 0	0.	0.42	0.	0.	0.	0.45
-	y -					r Pamax	-		_	_		1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5
-	T V					ветах		-	_		- '	1.5	1.5	1.5	2	2	2	2
4	FIC	1				$a_{2^{\min}}$		2.5	3.5			3.5	5	2	5	2	2	5.5
<b>↓  </b>	5.	A B		mm/		$a_{_{1min}}$	系列	2	2	7	7	en en	3	3	4	4	4	4
	7			安装尺寸/mm		$D_{\mathrm{bmin}}$	尺寸差	37	43	48	58	75	80	98	95	103	114	119
£				安徽		D <sub>атах</sub>	05	34	41	46	26	65	78	83	91	101	111	116
	-					$D_{ m amin}$		34	40	4	53	69	74	79	00	96	106	110
<i>5</i> 1	-	$\frac{D^s}{qp}$				$d_{\mathrm{bmex}}$		23	27	31	37	4 6	53	28	64	69	77	81
a W		2772	安装尺寸			d <sub>Amin</sub>		23	56	31	36	42	52	57	2	69	74	79
1	11/2		汝			a R		6.6	11.2	12.5		15.3	18.6	20	21	22.3	23.8	25.8
a	7					T tenin		-	_	1	_	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5
		P <sup>P</sup>				F smin		-	_	-	1	1.5	1.5	1.5	2	7	2	2
		U		尺寸/mm		C		=	12	13	14	15	16	17	18	19	20	21
, }	<	a		月十		B		12	14	15		17	19	20	21	22	23	24
	//		- <del>-</del> -			T		13.25	15.25	16.25	17.25	18. 25 19. 75	20.75	21.75	22.75	23.75	24.75	26.25
	FA	B	30 000 型			D		40	47	52		72	85	06	100	110	120	125
1	7/4	, "	30			q		17	20	25	30	35	45		55	09	65	70
	-	p			報	代号		30203	30204	30205	30206	30207	30209	30210	30211	30212	30213	30214

Ħ	1	v	
7	١	4	
	ď	١.	
н	h	К	
4	ŀ	IJ,	

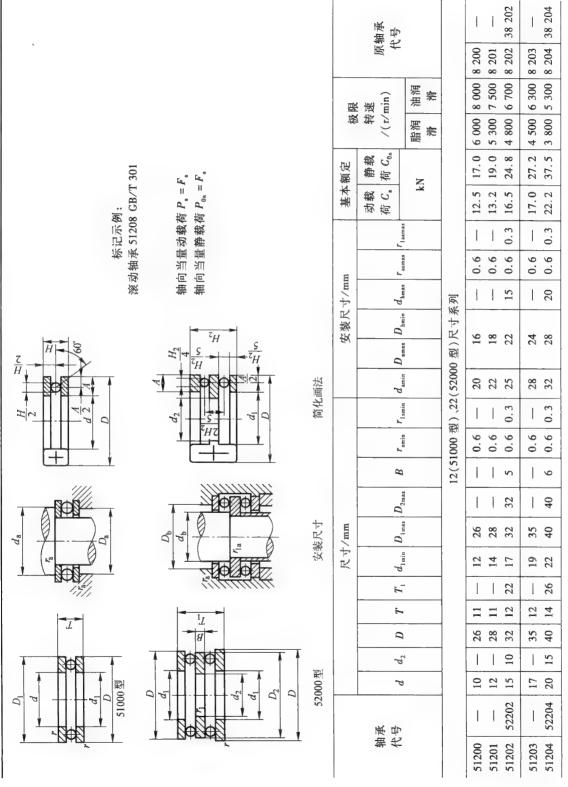
	原轴承虫	二中		7215E	7216E	7217E	7218E	7219E	7220E		7302E	7303E	7304E	7305E	7306E	7307E	7308E	7309E	7310E	7311E	7312E	7313E	7314E	7315E	7316E
1	丙烯 nin)	海海		3 600	400	200		800	2 600			11 000		000	7 000	6 300	2 600		4 800	4 300	4 000	3 600	3 400	3 200	3 000
4 112 114	<b>從</b> 股 楔 程 / ( r/min )	脂海		2 800	009	400	200	000	1 900		000	200		300	2 600	5 000	4 500	4 000	3 800	3 400	3 200	2 800	2 600	400	2 200
劉定	静载荷Cor	יבי		185	212	238	270	308	350		21.5	27.2	33.2	0.	63.0	82.5	108	130	158	1000	210	242	272	318	352
基本额定	改裁 荷 C,	kN		138	160	178	200	228	255		22.8	28.2	33.0	46.8	59.0	75.2	8.06	108	130	152	170	195	218	252	278
数	>	0		0.8	0.8	0.8	0.8		0.8		1.2	1.2	1.1	1.1	1.1	1:1	-	-	-	-	-		-		_
WE	>	4		1.4	1.4	1.4	1.4	1.4	4.1		2.1	2.1	7	7	1.9	1.9	1.7	1.7	1.7	1.7	1.7	1.7	1.7	1.7	1.7
计算		v		0.44	0.42	0.42	0.42		0.42		0.29	0.29	0.3	0.3	0.31	0.31	0.35	0.35	0.35	0.35	0.35	0.35	0.35	0.35	0.35
		решах		1.5	7	2	2	2.1	2.1		_	_	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	2	2	2.1	_	2.1	2.1	2.1
		эвтах		2	2.1	2.1	2.1	2.5	2.5		-	1	1.5	1.5	1.5	2	2	2	2	2.5	2.5	2.5	2.5		2.5
		u <sub>2min</sub>		5.5	9	6.5	6.5	7.5	00			3.5	3.5	3.5	2	5	5.5	5.5	6.5	6.5	7.5	00	00	6	9.5
"mm		C lmin	系列	4	4	ν,	2	2	2	系列	2	3	6	33	<sub>د</sub>	3	3	3	4	4	2	5	5	2	2
装尺寸/mm	ຄ	<b>D</b> bmin	尺寸系	125	133	142	151	160	169	尺寸系	38	43	48	28	99	74	84	94	103	112	121	131	141	150	160
汝		D amax	02	121	130	140	150	158	168	03	36	41	45	55	65	71	80	16	100	110	118	128	138	148	158
		<b>В</b> антів		115	124	132	140	149	157		36	40	44	54	62	70	77	98	95	104	112	122	130	139	148
	7	<b>д</b> ымах		85	96	96	102	108	114		22	25	28	34	40	45	52	59	65	70	92	83	68	95	102
		a <sub>emin</sub>		84	06	95	100	107	112		21	23	27	32	37	44	49	54	09	65	72	77	82	87	92
		æ ø		27.4	28.1	30.3	32.3	34.2	36.4		9.6	10.4	11.1	13	15.3	16.8	19.5	21.3	23	24.9	26.6	28.7	30.7	32	34.4
		18min		1.5	2	2	2	2.5	2.5		1	_	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	2	2	2.5	2.5	2.5	2.5	2.5
_		rie i		2	2.5	2.5	2.5	3	3		-	-	1.5	1.5	1.5	2	2	2	2.5	2.5	3	3	3	3	33
尺寸/mm		ပ		22	22	24	26	27	29		11	12	13	15	16	18	20	22	23	25	26	28	30	31	33
月	s	R		25		28	30	32	34		13	14	15		19	1	23			29	31	33	35	37	39
		1		27.25	28.25	30.5	32.5	34.5	37		14. 25	15.25	16.25	18.25	20.75	22.75	90 25.25	27.25	29.25	31	33.5	36	300	40	42.5
	1	a		130	140	150	160		180		42	47			72	80	06	100	110	120	130	140	150	160	170
		q		75	80	85	90	95			15	17	20	25	30	35		45	50		09	65	70	75	80
	辑 東 中	r 2		30215	30216	30217	30218	30219	30220		30302	30303	30304	30305	30306	30307	30308	30309	30310	30311	30312	30313	30314	30315	30316

	原轴承4	2中		7317E	7318E	7319E	7320E		7506E	7507E	7508E	7509E	7510E	7511E	7512E	7513E	7514E	7515E	7516E	7517E	7518E	7519E	7520E
#	饭 账 程 选 /(r/min)	<b></b>		2 800	2 600	2 400	2 000		7 500	002 9	6 300	5 600	5 300	4 800	4 500	4 000	3 800	3 600	3 400	3 200	3 000	2 800	2 600
14 244	饭 胶 转 选 /(r/min)	聖典		2 000	1 900	1 800	1 600		9 000	5 300	5 000	4 500	4 300	3 800	3 600	3 200	3 000	2 800	2 600	2 400	2 200	2 000	1 900
额定	静载 荷 Cor	kN		388	440	478	525		63.8	89.5	97.2	105	108	142	180	222	238	242	278	325	395	448	512
基本额	动载 荷 C,	*		305	342	370	405		51.8	70.5	77.8	80.8	82.8	108	132	160	168	170	198	325	270	302	340
数	Α	0		_	-	_	_		0.9	6.0	0.9	0.8	0.8	0.8	0.8	0.8	0.8	0.8	0.8	0.8	0.8	0.8	0.8
算系数	۵	4		1.7	1.7	1.7	1.7		1.6	1.6	1.6	1.5	1.4	1.5	1.5	1.5	1.4	1.4	4.1	4.1	1.4	1.4	1.4
#1		n		0.35	0.35	0.35	0.35		0.37	0.37	0.37	0.4	0.42	0.4	0.4	0.4	0.42	0.44	0.42	0.42	0.42	0.42	0.42
		решен		2.5	2.5	2.5	2.5			1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	2	2	2	2.1	2.1
		barnax		33	33	3	33		-	1.5	1.5	1.5	1.5	7	2	2	2	2	2.1	2.1	2.1	2.5	2.5
		C2min		10.5	10.5	11.5	12.5		4.5	5.5	9	9	9	9	9	9	6.5	6.5	7.5	8.5	8.5	8.5	10
न्/mm		41min	系列	9	9	9	9	系列	3	3	£	3	3	4	4	4	4	4	5	2	5	ν,	2
尺寸、	-	bmim	尺寸著	168	178	185	199	尺寸系	58	89	75	81	98	96	105	115	120	126	135	143	153	163	172
安装尺		amax	03	166	176	186	201	22	56	65	73	78	83	91	101	111	116	121	130	140	150	158	168
		A smin		156	165	172	184		52	19	89	73	78	87	95	104	108	115	122	130	138	145	154
	~	Срима		107	113	118	127		36	42	48	53	57	62	89	75	42	84	89	95	101	106	113
	-	a <sub>amin</sub>		66	104	109	114		36	42	47	52	57	64	69	74	79	84	06	95	100	107	112
		<b>®</b>		35.9	37.5	40.1	42.2		15.6	17.9	18.9	20.1	21	22.8	25	27.3	28.8	30	31.4	33.9	36.8	39.2	41.9
		<sup>7</sup> Ismin		3	3	6	3		_	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	2	2	2	2.5	2.5
_		smin		4	4	4	4		-	1.5	1.5	1.5	1.5	2	2	7	2	2		2.5	2.5	65	m
1/mm		ن		34	36	38	39		17	19	19	19	19	21	24	27	27	27	28	30	34	37	39
月寸		ä		41	43	45	47		20	23		23	23				31		33		9	43	46
		-		44.5	46.5	49.5	51.5		21.25	24.25	24.75	24.75	24.75	26.75	29.75	32.75	33.25	33.25	35.25	38.5	42.5	45.5	49
	(	a		180	190	200	215		62	72		85	8				125		_	150	160	170	180
		B		85		95	100		30	35	40	45	50			65	70		08	85	8		
	祖中承日	2		30317	30318	30319	30320		32206	32207	32208	32209	32210	32211	32212	32213	32214	32215	32216	32217	32218	32219	32220

	原轴承4	二中		7603E	7604E	7605E	7606E	7607E	7608E	7609E		7610E	7611E	7612E	7613E	7614E	7615E	7616E	7617E	7618E	7619E	7620E
ţī.	in)	海海		11 000	005 6	000 8	7 000 7	6 300	2 600	2 000		4 800	4 300	4 000	3 600	3 400	3 200 7	3 000 7	2 800 7	2 600	2 400 7	2 000 7
472 161 4	<b>饭除转选</b> /(r/min)	脂油		8 500 1	7 500 9	6 300 8	2 600	5 000 €	4 500	4 000		3 800 4	3 400 4	3 200 4	2 800	2 600	2 400	2 200 3	2 000 2	1 900 2	1 800 2	009
定	静载 荷 Cor			36.2	46.2	8.89	96.5	118	148	881		235	270	302	350	408	482	542	592	682	738	872 1
基本额定	动载荷 C, 1	kN		35.2	42.8	61.5	81.5	0.66	115	145		178	202	228	260	298	348	388	422	478	515	009
	) N 14	0		1.2	1.1	1.		. 1	_			_	_	_	_	-		_	_	_	_	
系数	2			2.1 1	2 1	2 1	1.9	. 9	7.	1.7	1	. 7	. 7	1.7	. 7	. 7	7.	7 .	7.	. 7	1.7	1.7
计算	1	<i>v</i>		0.29	0.3	0.3	0.31	0.31	0.35	0.35		0.35 1	0.35	0.35	0.35	0.35	0.35	0.35	0.35	0.35	0.35 1	0.35
		bsmax		-	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5		2	2	2.1	2.1	2.1	2.1	2.1	2.5	2.5	2.5	2.5
	3	Ramax			1.5	1.5	1.5	2	2	7		2	2.5	2.5	2.5	2.5	2.5	2.5	3	3	3	3
		€2min		4.5	4.5	5.5	9	00.5	8,5	8.5		9.5	10	11.5	12	12	13	13.5	14.5	14.5	16.5	17.5
√1/mm		a ₁min	[A]	3	3	3	4	4	4	4		2	2	9	9	9	7	7	00	00	90	00
尺寸	5	D <sub>bmin</sub>	尺寸系	43	48	58	99	74	83	93		102	111	122	131	141	150	160	168	178	187	201
安装尺	5	жа	23	14	45	55	65	71	81	16		100	110	118	128	138	148	158	166	176	186	201
		<b>D</b> amin		39	43	52	59	99	73	82		06	66	107	117	125	133	142	150	157	166	177
	~	<sup>Д</sup> <sub>РШ вх</sub>		24	26	32	38	43	49	26		19	99	72	79	84	91	6	102	107	114	122
	~	<b>d</b> ₄min		23	27	32	37	44	49	54		99	65	72	77	82	87	92	66	104	109	114
		≅ g		12.3	13.6	15.9	18.9	20.4	23.3	25.6		28.2	30.4	32	34.3	36.5	39.4	42.1	43.5	46.2	49	52.9
		r Ismin		-	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5	1.5		2	2	2.5	2.5	2.5	2.5	2.5	3	3	3	3
_		ri ma		-	1.5	1.5	1.5	2	2	7		2.5	2.5	3	3	6	3	3	4	4	4	4
尺寸/mm		ပ		16	18	20	23	25	27	30		33	35	37	39	42	45	48	49	53	55	09
月 月	6	29		19	21	24	27	31	33	36		40	43	46	48	51	55	58	9	64	29	73
		-		20. 25	22.25	25.25	28.75	32.75	35.25	38.25		42.25	45.5	48.5	51	54	58	61.5	63.5	67.5	71.5	77.5
		a		47	52	62	72	80	96	100		110	120	130	140	150	160	170	180	190	200	215
	,	g		17	20	25	30	35	40	45		50	55	09	65	70	75					
	轴中承号	P 2		32303	32304	32305	32306	32307	32308	32309		32310	32311	32312	32313	32314	32315	32316	32317	32318	32319	32320

注;1. 同附表10.2 中注1; 2. runin / runin 分别为 r.v.i 的单向最小倒角尺寸; runux / runux 分别为 r.v.i 的单向最大倒角尺寸。

附表 10.5 推力球轴承(GB/T 301-1995 摘录)



1	1	b	ł
Ī	Γ	١	4
Ş	à	4	e
٩	١	1	۲

×		<b>举</b> 。			3 205	3 206	3 207	7 208	38 209	38 210	3 211	3 212	3 213	3 214	3 215	3 216	3 217		3 220			305	38 306	38 307	308	300	3 310	3 311	3 312	3 3 1 3
K		原轴承代号									1 38	2 38	3 38	4 38	5 38	6 38	7 38		0 38		4				38			1 38	2 38	3 38
					8 205	8 206	8 207	8 208	8 209	8 210	8 211	8 212	8 213	8 214	8 215	8 216	8 217	8 218	8 220		8 304	8 305	8 306	8 307	8 308	8 309	8 310	8 311	8 312	8 313
	艮	ain)	海海 端		4 800	4 500	4 000			3 200	3 000	2 800	2 600	2 400	2 200	2 000	1 900	1 800	1 700		4 500	4 300		3 200	3 000	2 600		2 200	2 000	1 900
	极限	转速 /(r/min)	聖皇		3 400		2 800	2 400	2 200		1 900	1 800	1 700	1 600	1 500	1 400	1 300	1 200	1 100		3 600				1 900	1 700		1 500	1 400	300
ľ	页定	毒 荷 Co.					78.2	98.2			158	178	188	188	198	222	280	315	375		55.8	61.5			135	150	202	242	262	262
	基本额定	必要ので、	KN		27.8		39.2	0	47.8	48.5	67.5	73.5	74.8	73.5	74.8	83.8	102	115	132		35.0	35.5		55.2	69.2	75.8	96.5	115	118	115
		To make			.3	0.3	0.3	0.6	0.6	0.6	9.0	9.	0.6	-	-1	-		1			-	0.3	3	0.3	9.0	0.6	0.6	9.0	9.0	9.0
		H. H.			0.6 0	0.6	1 0	1 6	1 0	1 0	1 0	1 0	1 0			1			_			1 0	1 0	1 0	1 0	1 0	1 0	1 0	1 0	1 0
	/mm/	d house r.		_	25 0		35	40	45	20	55	09	65	70	75	80	85	06	100	-		25	30	35	40	45	20	55	09	65
	安装尺寸/mm	D <sub>hui</sub> , d,		寸系列	- 2	(4.)	(7)	4	4	41	47	_	9 6/	84	68	94	8 601	108	120	寸系列	1			48	55 4	61 4		75 5	80 (	85 6
	茶	<u>a</u>		型)尺	34	39	46	51	99	19	69	74	_							三 三	_				$\dashv$					
		ii D <sub>eme</sub>		000 蛋				_		_			6/ 9	84	68 9	1 94	101 6	7 108	0 120	52000 型	31			48	55	61		75	08 (	85
		d		,22(52000	38						9/ 9	8 81	98	91	96	101	109	117	130	,23 (52	36	41		55	63	69	77	85	90	95
		1		型)、(	0.3	0.3	0.3	9.0	0.6	0.6	0.6	9.0	9.0		_	_	_	1	1	型)、	1	0.3	0.3	0.3	0.6	0.6	0.6	0.6	0.6	0.6
				12(51000型)	9.0	9.0	-	_	_	_	_	_	-	_	_	-	_	1.1	1.1	51000		_	_	-	_	-	1.1	1.1	1.1	1.1
		B		12(5	7	7	00	6	6	6	10	10	10	10	10	10	12	14	15	13(5	1	00	6	10	12	12	14	15	15	15
		<i>D</i> ,	4		47	52	62	89	73	78	90	95	100	105	110	115	125	135	150		47	52	09	89	78	85	95	105	110	115
	尺寸/mm	D,			47	52	62	89	73	78	90	95	Ξ	1(	1	1	Ξ	Ξ	1;		4	'C	9	9	7	90	6	1	1	-
	尺寸	d			27	32	37	42	47	52	57	62	19	72	11	82	00 00	93	103		22	27	32	37	42	47	52	57	62	29
		<i>T</i> .	-		28	29	34	36	37	39	45	46	47	47	47	48	55	62	29		1	34	300	44	49	52	28	64	64	65
		7	ı		15	16	18	119	20	22	25	26	27	27	27	28	31	35	38		18	18	21	24	26	28	31	35	35	36
		Q	l		47	52	62	89	73	78	90	95	100	105	110	115	125	135	150		47	52	9	89	78	85	95	105	110	115
		d,	٧		20	25	30	30	35	40	45	50	55	55	99	65	20	75	85		1	20	25	30	30	35	40	45	50	55
		P	1		25	30	35	40	45	50	55	09	65	70	75	80	85	96	100		20	25	30	35	40	45	50	55	9	65
		承宁			52205	52206	52207	52208	52209	52210	52211	52212	52213	52214	52215	52216	52217	52218	52220		1	52305	52306	52307	52308	52309	52310	52311	52312	52313
		推升。			51205	51206	51207	51208	51209	51210	51211	51212	51213	51214	51215	51216	51217	51218	51220		51304	51305	51306	51307	51308	51309	51310	51311	51312	51313

							尺寸/mm	'mm						张	安装尺寸/mm	/mm/			基本额	徽沪	极限	殴			
推弃中	الحدي		~	-	F	F	-		a				-		7				改裁 荷 C。	静载 荷 Coa	转速 /(r/min)	麻 min )		原轴承代号	
,		в	¢2	<u> </u>	7	_	I wii	Jinex 2	Zmax		aims,	lamin .	in i	X E E E	E E	pmer	**************************************	X a trees	kN	Z	脂魚	短 架			
						1			13	13 (51000		,23(	52000	型)、23(52000型)尺寸	寸系列										
51314	52314	70	55	125	40	72	72	125	-	16 1.	-	_	103	92	92	70	-	1	148	340	1 200	1 800	8 314	38	314
	52315	75	09	135	44	79	77	135		18	.5	_	111	66	66	75	1.5		162	380	1 100	1 700	8 315	38	315
	52316	80	65	140	4	79	82	140		18	.5	_	116	104	104	08	1.5		160	380	1 000	1 600	8 316	38	316
51317	52317	85	70	150	49	87	00	150		19 1.	.5	-	124	= 1	114 8	95	1.5	_	208	495	950	1 500	8 317	38	317
51318	52318	90	75	155	50	90	93	155		19 1	.5		129	116	116	06	1.5	_	205	495	900	1 400	8 318	38	318
51320	52320	100	85	170	55	16	103	170	21		.5	_	142	128	128 1	100	1.5	-	235	595	800	1 200	8 320	38	320
									14	4(51000	0(型)	,24(	,24 (52000	型)尺	寸系列	=									
51405	52405	25	15	09	24	45	27	09	11	-	1 0	9.0	46	39	. ,	25	_	9.0	55.5	89.2	2 200	3 400	8 405	38	405
	52406	30	20	70	28	52	32	70	_	12	1 0.	9.	54	46		30	_	9.0	72.5	125	1 900	3 000	8 406	38	406
51407	52407	35	25	80	32	59	37	80	_	14	1.1	9.0	62	53		35	-	0.6	86.5	155	1 700	2 600	8 407	38	407
	52408	40	30	06	36	65	42	90	_	15 1	1.1	9.0	70	9	7	40	_	9.0	112	205	1 500	2 200	8 408	38	408
	52409	45		100	39	72	47	100		17 1	1.1 0.	9.	78	29	7	45	1	9.0	140	262	1 400	2 000	8 409	38	409
51410	52410	50	40	110	43	78	52	110	_	18 1	.5	9.0	98	74	7,	20	1.5	9.0	160	302	1 300	1 900	8 410	38	410
	52411	55	45	120	48	87	57	120	2	20 1	1.5 0	9.0	94	81		55	1.5	9.0	182	355	1 100	1 700	8 411	38	411
51412	52412	09	50	130	51	93	62	130	21	_	.5	9.0	102	80	_	09	1.5	9.0	200	395	1 000	1 600	8 412	38	412
	52413	65	50	140		101	89	140	2	23	2	_	110	95	_	9	2.0	_	215	448	006	1 400	8 413	38	413
	52414	70	55	150	99	107	73	150	2	24	2	_	118	102		70	2.0	-	255	260	850	1 300	8 414	38	414
51415	52415	75	09	160	65	115	78	160	160	26	2	_	125	110		75	2.0	1	268	615	800	1 200	8 415	38	415
51416	1	80	1	170	89		83	170	-	- 2	2.1		133	117			2.1		292	692	750	1 100	8 416	_	,
-	52417	85	65	180	72	128	00	177 179.	2	29 2	2.1 1	-	141	124		85	2.1	_	318	782	700	1 000	8 417	38 417	117
	52418	06		190		135	93	187 189.	2	30 2	2.1 1	1.1	149	131		06	2.1		325	825	0/9	950	8 418	38	418
51420	52420	100		210	85	150	103	205 209	5	33	3 1	1.1	165	145		110	2.1	_	400	1080	009	850	8 420	38	420

注:1. 同附表10.2 中注1。 2. 「runin VI lamin 为 r.v.」的最小单向倒角尺寸; Fasmas "Classess"为 Fa.v."的最大单向倒角尺寸。

# 三、滚动轴承的配合(GB/T 275-2002 摘录)

#### 附表 10.6 向心轴承载荷的区分

载荷大小	轻载荷	正常载荷	重载荷
$\frac{P_{\rm r}($ 径向当量动载荷)}{C_{\rm r}( 径向额定动载荷)	≤0.07	> 0. 07 ~ 0. 15	>0.15

#### 附表 10.7 安装向心轴承的轴公差带代号

		F13 -92 - 20 - 2	ACIDIC TRIFFICACION	44 4 10 10 3		
动转	状态	载荷 状态	深沟球轴承、 调心球轴承和 角接触球轴承	圆柱滚子轴承 和圆锥滚 子轴承	调心滚子轴承	公差带
说明	举例			轴承公称口	内径/mm	
	一般通用 机械、电 动	轻载荷	≤18 >18 ~ 100 >100 ~ 200	— ≤40 >40 ~ 140	≤40 >40 ~100	հ5 յճ <sup>©</sup> k6 <sup>©</sup>
旋转的内 圈载荷及摆 动载荷	机、机、泵 床 大 大 大 大 大 大 大 大 大 大 大 大 大 大 大 大 大 大	正常载荷	≤18 >18 ~ 100 >100 ~ 140 >140 ~ 200	— ≤40 >40 ~100 >100 ~140	<pre> ≤40 &gt;40 ~ 65 &gt;65 ~ 100</pre>	j5 , js5 k5 <sup>©</sup> m5 <sup>©</sup> m6
	箱、破碎机等	重载荷		> 50 ~ 140 > 140 ~ 200	> 50 ~ 100 > 100 ~ 140	n6 p6 <sup>®</sup>
固定的内圈载荷	静止轴上 的各种轮子, 张紧轮、绳 轮、振动器 惯性振动器	所有载荷		所有尺寸		f6 g6 <sup>©</sup> h6 j6
仅有轴	向载荷		所有	尺寸		j6 js6

- ① 凡对精度有较高要求场合,应用 j5、k5、…代替 j6、k6、…;
- ② 圆锥滚子轴承、角接触球轴承配合对游隙影响不大,可用 k6、m6 代替 k5、m5;
- ③ 重载荷下轴承游隙应选大于0组。

附表 10.8 安装向心轴承的孔公差带代号

	运转状态	***	TX 44 44 1#	公主	e带 <sup>®</sup>
说明	举例	载荷状态	其他状况	球轴承	滚子轴承
固定的		轻、正常、重	轴向易移动,可采用剖分式外壳	Н7	G7 <sup>©</sup>
外圈载荷	一般机械、铁路机	冲击	轴向能移动,可采用整体或剖	17	Js7
	车车辆轴箱、电动	轻、正常	分式外壳	J/	,Js/
摆动载荷	机、泵、曲轴主轴承	正常、重			K7
		冲击			M7
tt tt 64	张紧滑轮,轮毂轴	轻	轴向不移动,采用整体式外壳	J7	K7
旋转的		正常		K7 、M7	M7,N7
外圈载荷	承	重		_	N7 ,P7

① 并列公差带随尺寸的增大从左至右选择,对旋转精度有较高要求时,可相应提高一个公差等级;

② 不适用于剖分式外壳。

附表 10.9 安装推力轴承的轴和孔公差带代号

<b>泛柱4</b> 太	恭恭华太	安装推力轴承	的轴公差带	安装推力轴承的外	外壳孔公差带 公差带 H8 H7
<b>坐</b> 村 (八龙)	教何伙恋	轴承类型	公差带	轴承类型	公差带
		In I to In I		推力球轴承	Н8
运转状态 载荷状态 仅有轴向载荷	的载荷	推力球和推力 滚子轴承	j6 √js6	推力圆柱、圆锥滚子轴承	Н7

附表 10.10 轴和外壳的几何公差

	17 40 10.	10 49	14H 21: 3%	: Ry / L 149	ムを					
				圆柱	度 t			端面圆	l跳动 t	1
A	甘木	묘士	轴	颈	外亞	<b>毛孔</b>	轴	肩	外壳	·孔肩
	基本					轴承公	差等级	ž		
P) 0	/n	ım	/P0	/P6	/P0	/P6	/D0	/P6	/D0	/P6
7			/ PU	(/P6x)	/P0	(/P6x)	/P0	(/P6x)	/P0	(/P6x)
$A$ $f t_1 A$	大于	至				公差	值/µm			
(2.1.3.1.3.)		6	2.5	1.5	4	2.5	5	3	8	5
	6	10	2.5	1.5	4	2.5	6	4	10	6
	10	18	3.0	2.0	5	3.0	8	5	12	8
$B \rightarrow t$	18	30	4.0	2.5	6	4.0	10	6	15	10
<b>↓ ↓ /</b> /////	30	50	4.0	2.5	7	4.0	12	8	20	15
	50	80	5.0	3.0	8	5.0	15	10	25	15
711 11	80	120	6.0	4.0	10	6.0	15	10	25	15
<del>'</del>	120	180	8.0	5.0	12	8.0	20	12	30	20
	180	250	10.0	7.0	14	10.0	20	12	30	20
	250	315	12.0	8.0	16	12.0	25	15	40	25

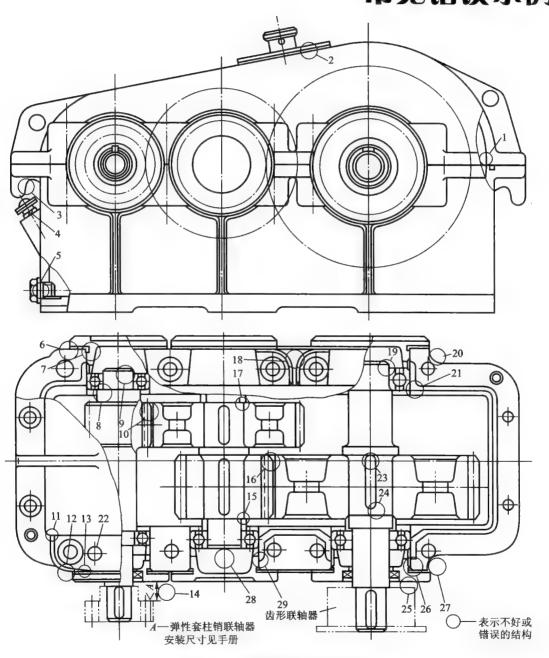
注:轴承公差等级新、旧标准代号对照为:/PO-G级;/P6-E级;/P6x-Ex级。

附表 10.11 配合面的表面粗糙度

				有	由或外壳配	合表面直往	2公差等级			
轴或轴承 /m			IT7			IT6			IT5	
/ 111					表面	可粗糙度/	um .			
401 \_	701	n	R	la.	Rz	F	Ra	D	Re	ı
超过	到	Rz	磨	车	, KZ	磨	车	Rz	磨	车
	80	10	1.6	3. 2	6. 3	0. 8	1.6	4	0.4	0.8
80	500	16	1.6	3. 2	10	1.6	3. 2	6.3	0.8	1.6
端	面	25	3. 2	6.3	25	3. 2	6. 3	10	1.6	1.6

注:与/P0、/P6(/P6x)级公差轴承配合的轴,其公差等级一般为 IT6,外壳孔一般为 IT7。

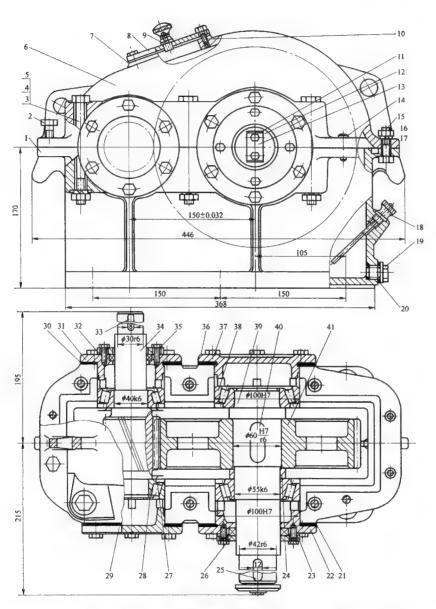
# 附录 11 减速器装配图 常见错误示例



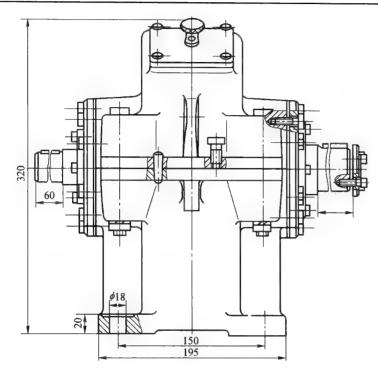
附图 11.1 减速器装配图常见错误

- ① 轴承采用油润滑,但油不能流入导油沟内。
- ② 窥视孔太小,不便于检查传动件的啮合情况,并且没有垫片密封。
- ③ 两端吊钩的尺寸不同,并且左端吊钩尺寸太小。
- ④ 油尺座孔不够倾斜,无法进行加工和装拆。
- ⑤ 放油螺塞孔端处的箱体没有凸起,螺塞与箱体之间也没有封油圈,并且螺纹孔长度太短,很容易漏油。
  - ⑥、② 箱体两侧的轴承孔端面没有凸起的加工面。
  - ⑦ 垫片孔径太小,端盖不能装入。
  - ⑧ 轴肩过高,不能通过轴承的内圈来拆卸轴承。
  - ⑨、⑩ 轴段太长,有弊无益。
  - ⑩、⑯ 大、小齿轮同宽,很难调整两齿轮在全齿宽上啮合,并且大齿轮没有倒角。
  - ⑪、3 投影交线不对。
  - 4 间距太短,不便拆卸弹性柱销。
  - ⑤、⑦ 轴与齿轮轮毂的配合段同长,轴套不能固定齿轮。
  - ⑱ 箱体两凸台相距太近,铸造工艺性不好,造型时出现尖砂。
- ②、② 箱体凸缘太窄,无法加工凸台的沉头座,连接螺栓头部也不能全坐在凸台上。上对应的主视图投影也不对。
  - ② 输油沟的油容易直接流回箱座内而不能润滑轴承。
  - ② 没有此孔,此处缺少凸台与轴承座的相贯线。
  - ② 键的位置紧贴轴肩,加大了轴肩处的应力集中。
  - ② 齿轮轮毂上的键槽,在装配时不易对准轴上的键。
  - ② 齿轮联轴器与箱体端盖相距太近,不便于拆卸端盖螺钉。
  - 26 端盖与箱座孔的配合面太短。
  - 28 所有端盖上应当开缺口,使润滑油在较低油面就能进入轴承以加强密封。
  - ② 端盖开缺口部分的直径应当缩小,也应与其他端盖一致。
  - 30 未圈出。图中有若干圆缺中心线。

# 附录 12 参考图例



说明:箱座侧壁有斜度,底面小,可减轻箱体重量。箱座剖分面有油槽,以防漏油。采用嵌入式轴承盖,0 形圈密封,结构简单,轴向尺寸小。用垫片调整轴承间隙时,需拆卸轴承盖和箱盖,使用不方便。齿轮毛坯采 用模锻,适用于成批生产。



#### 技术要求

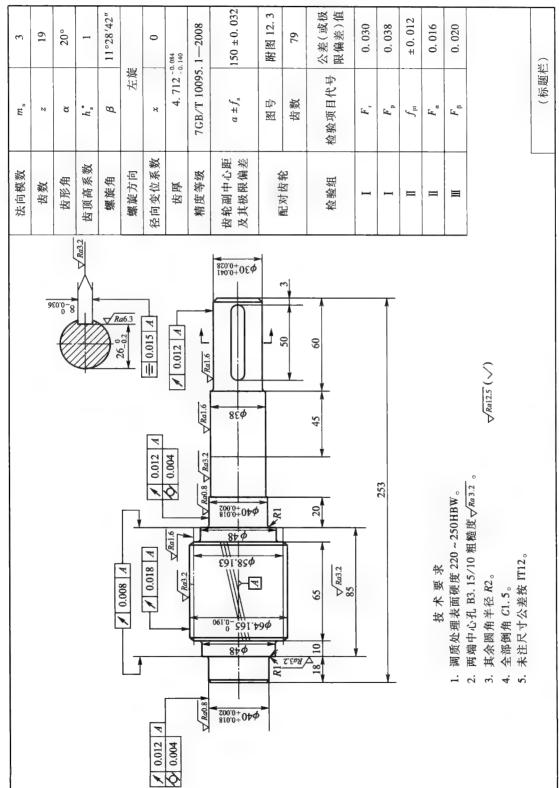
- 装配前,全部零件用煤油清洗,箱体内不许有杂物存在。在内壁涂两次不被机油侵蚀的涂料。
- 2. 用铅丝检验啮合侧隙。其侧隙不小于 0.16 mm,铅丝不得大于最小侧隙的 4 倍。
- 3. 用涂色法检验斑点。齿高接触斑点 不小于 40%;齿长接触斑点不小于 50%。必要时可采用研磨或刮后研 磨,以便改善接触情况。
- 调整轴承时所留轴向间隙如下: φ40 为 0.05 ~ 0.1 mm; φ55 为 0.08 ~ 0.15 mm。
- 5. 装配时,部分面不允许使用任何填料,可涂以密封油漆或水琉璃。试转时应检查剖分面、各接触面及密封处,均不准漏油。
- 6. 箱座内装 L CKB46 号工业齿轮 油至规定高度。
- 7. 表面涂灰色油漆。

#### 技术参数表

	功率	4.5 kW	高速轴转速	480 r/min	传动比	4. 16	
--	----	--------	-------	-----------	-----	-------	--

							,				
41	大齿轮	1	45			19	六角螺塞 M18×1.5	1	Q235 A	JB/T 1760—1991	
40	键 18×50	1	Q275A	GB/T 1096-2003		18	油标	1	Q235 A		
39	轴	1	45			17	垫圈 10	2	65 Mn	GB/T 93-1987	
38	轴承 30311E	2		GB/T 297—1994		16	螺母 M10	2	Q235 A	GB/T 41-2000	
37	螺栓 M8×25	24	Q235A	GB/T 5782-2000		15	螺栓 M10×35	4	Q235 A	GB/T 5782-2000	
36	轴承端盖	1	HT200			14	销 A8×30	2	35	GB/T 117-2000	
35	J 型油封 35×60×12	1	耐油橡胶	HG 4 - 338-1966		13	防松垫片	1	Q215A		
34	齿轮轴	1	45			12	轴端挡圈	1	Q235A		
33	键 8×50	1	Q275A	GB/T 1096-2003		11	螺栓 M6×25	2	Q235A	GB/T 5782-2000	
32	密封盖板	1	Q235A			10	螺栓 M6×20	4	Q235A	GB/T 5782-2000	
31	轴承端盖	1	HT200			9	通气器	1	Q235A		
30	调整垫片	2	成组			8	窥视孔盖	1	Q215A		
29	轴承端盖	1	HT200			7	垫片	1	石棉橡胶纸		
28	轴承 30308E	2		GB/T 297—1994		6	箱盖	1	HT200		
27	挡油环	2	Q215A			5	垫圈 12	6	65Mn	GB/T 93—1987	
26	J型油封50×72×12	1	耐油橡胶	HG 4 - 338-1966		4	螺母 M12	6	Q235 A	GB/T 41-2000	
25	键 12×56	1	Q275A	GB/T 1096-2003		3	螺栓 M12×100	6	Q235A	GB/T 5782-2000	
24	定距环	1	Q235A			2	起盖螺钉 M10×30	1	Q235 A	GB/T 5780-2000	
23	密封盖板	1	Q235A			1	箱座	1	HT200		
22	轴承端盖	1	HT200			序号	名称	数量	材料	标准	备注
21	调整垫片	2组	08F								
20	油圈 25×18	1	工业用革					(杉	示题栏)		
序号	名称	数量	材料	标准	备注						

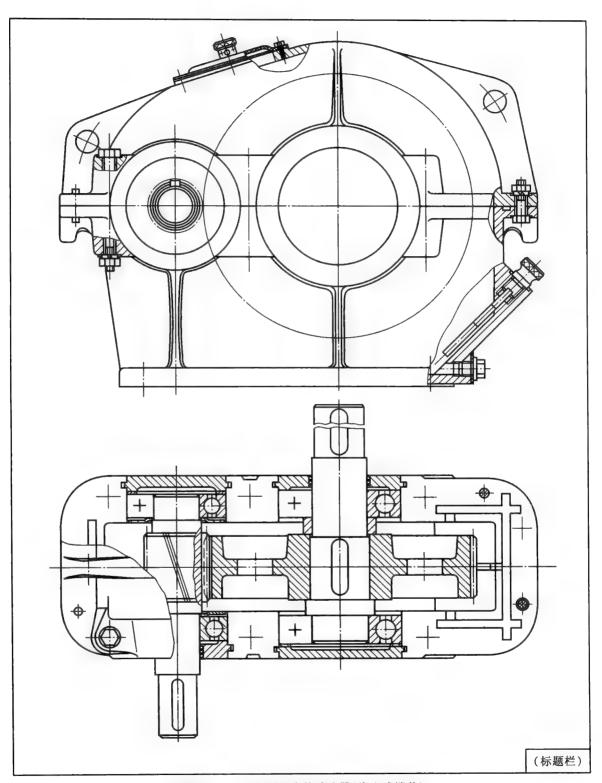
圆柱齿轮减速器(凸缘式端盖)



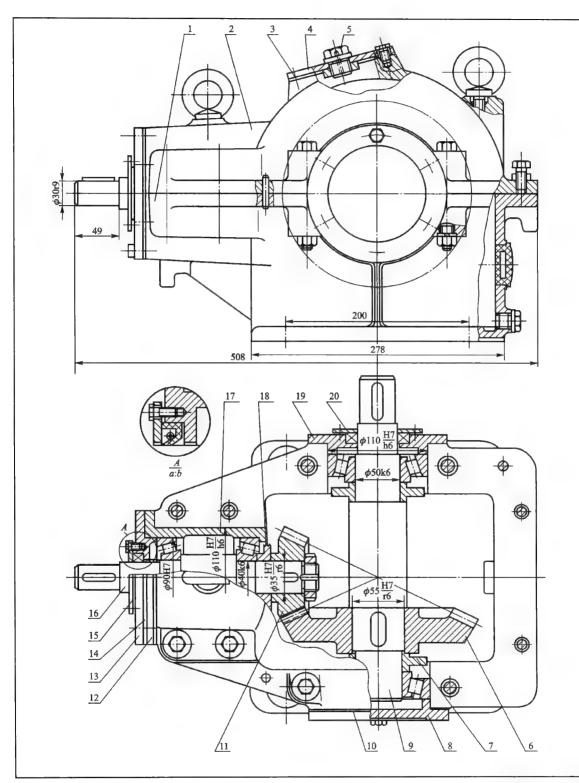
附图 12.2 齿轮轴

附图 12.3 直齿圆柱齿轮

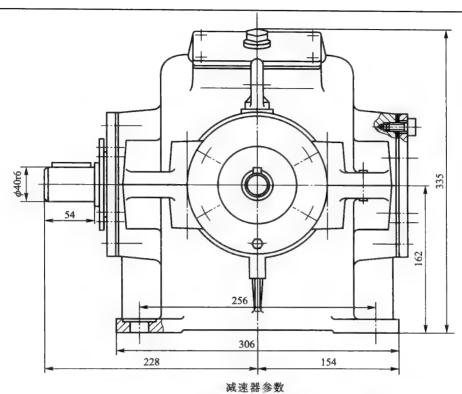
附图 12.4 轴



附图 12.5 一级圆柱齿轮减速器(嵌入式端盖)



附图 12.6 一级

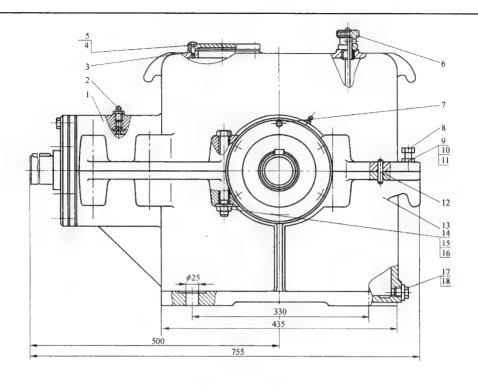


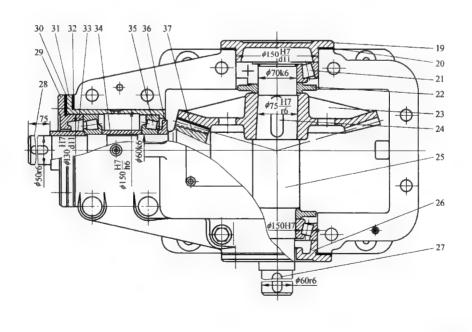
1. 功率:4.5 kW;2. 高速轴转速:420r/min;3. 传动比:2:1 技术要求

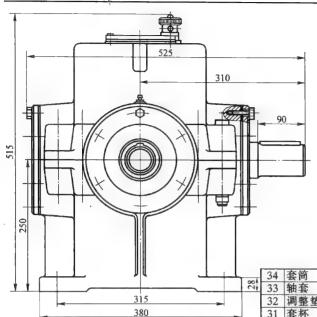
- 2. 啮合侧隙之大小用铅丝来检验,保证侧隙不小于 0.17 mm, 所用铅丝直径不得大于最小侧隙的 2
- 3. 用涂色法检验齿面接触斑点,按齿高和齿长接触斑 点都不少于50%;
- 1. 装配前,所有零件进行清洗,箱体内壁涂耐油油漆; 4. 调整轴承轴向间隙,高速轴为0.04~0.07 mm,低 速轴为 0.05~0.1mm;
  - 5. 减速器剖分面、各接触面及密封处均不许漏油,剖 分面允许涂密封胶或水玻璃:
  - 6. 减速器内装 50 号工业齿轮油至规定高度;
  - 7. 减速器表面涂灰色油漆。

20	密封盖	1	Q215A		8	轴承端盖	1	HT150	
19	轴承端盖	1	HT150		7	挡油环	2	Q235A	
18	挡油环	1	Q235A		6	大锥齿轮	1	40	m = 5, z = 42
17	套杯	1	HT150		5	通气器	1	Q235A	
16	轴	1	45		4	窥视孔盖	1	Q235A	组件
15	密封盖板	1	Q215A		3	垫片	1	压纸板	
14	调整垫片	1组	08F		2	箱盖	1	HT150	
13	轴承端盖	1	HT150		1	箱座	1	HT150	
12	调整垫片	1组	08F		序号	名称	数量	材料	备注
11	小锥齿轮	1	45	m=5, $z=20$	_				
10	调整垫片	2组	08F				/ <del>1</del> =	田里 孙水 /	
9	轴	1	45		(标题栏)				
序号	名称	数量	材料	备注					

锥齿轮减速器







#### 技术要求

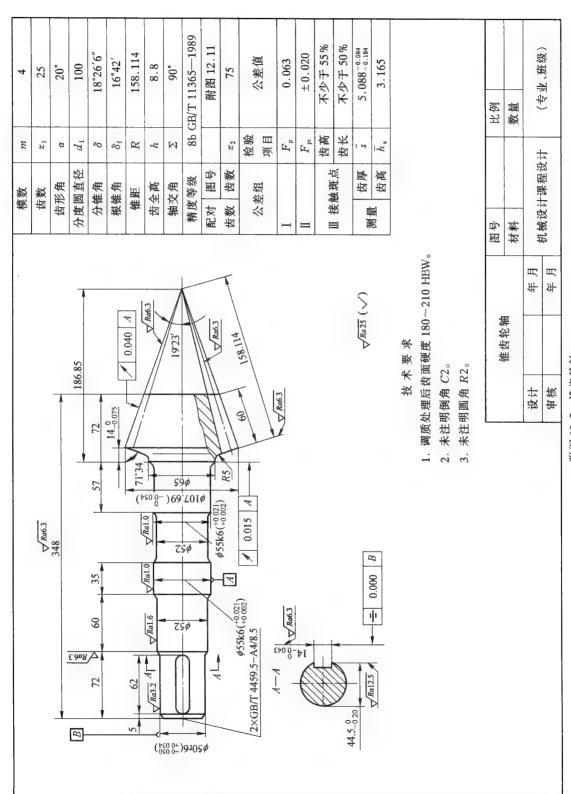
- 1. 装配前对零件进行清洗,箱体内涂耐油油漆。
- 2. 用涂色法检验斑点,在齿高和齿长方向接触斑点不小于50%。
- 3. 高速轴轴承的轴向间隙为 0.1, 低速轴轴 承的轴向间隙为 0.13 mm。
- 4. 减速器剖分面及密封处均不许漏油,剖分 面可涂水玻璃或密封胶。
- 5. 润滑用 L-CKB 46 号工业齿轮油。
- 6. 减速器表面涂灰色油漆。

说明:小齿轮轴承装在套杯内,为保证安装, 齿轮轴上小齿轮的顶圆直径必须小于套杯的最 小直径,小齿轮轴用一对正装的圆锥滚子轴承 支承,用垫片 30 调节轴承间隙,垫片 32 调节齿 轮啮合,套筒 34 作为轴承内圈的轴向固定,为 减少配合面,轴 37 的配合部分的中段直径减 小。轴承用油脂润滑,用油杯 2 定期加油。

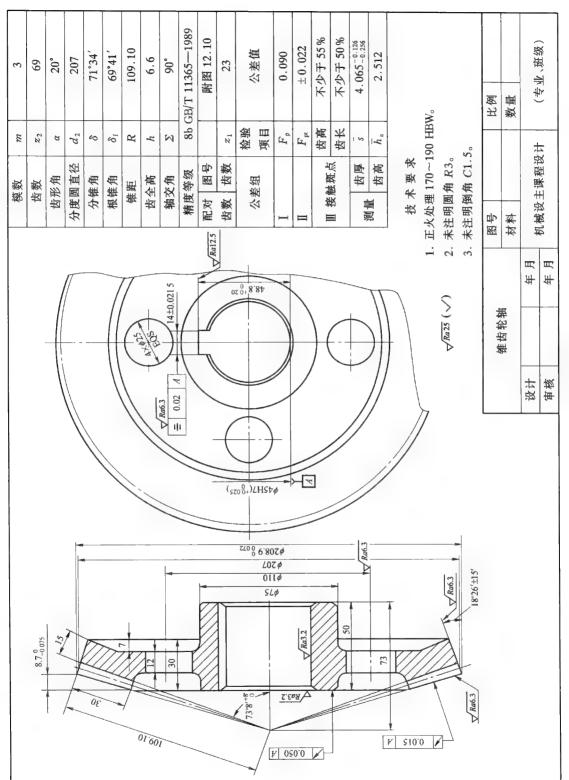
H	34	套筒	1	Q235A		
4	33	轴套	1	Q235A		
	32	调整垫片	1组	08F		
I	31	套杯	1	HT150		
I	30	调整垫片	1组	08F		
I	29	轴承端盖	1	HT150		
	28	键 14×63	1	45	GB/T 1096-2003	
		键 18×80	1	45	GB/T 1096-2003	
		轴承端盖	1	HT150		
I	25	轴	1	45		
l		键 20×80	1	45	GB/T 1096—2003	
I	23	大锥齿轮	1	45		
	22	挡油环	2	Q235A		
	21	轴承 30314	2		GB/T 297—1994	
I	20	调整垫片	2组	08F		
	19	轴承端盖	1	HT150		
l	18	油圈 25×18	1	工业用革	ZB 70—1962	
ı	17	六角螺塞 M18×1.5		5.9	JB/T 1760—1991	
I	16	螺母 M16	8	5	GB/T 41-2000	
l	15	垫圈 16	8	65Mn	GB/T 93—1987	
	14	螺栓 M18×130	8	5.9	GB/T 5782—2000	
Į	13	箱座	1	HT150		
١	12	销 B8×40	2	35		
ı	11	螺母 M12	2	5	GB/T 41-2000	
ı	10	<b>垫圈 12</b>	2	65Mn	GB/T 93—1987	
	9	螺栓 M12×45	2	5.9	GB/T 5782—2000	
	8_	起盖螺钉 M12×25	1	5.9	GB/T 5782—2000	
1	7	螺栓 M10×25	18	5.9	GB/T 5782—2000	
	6	油标	1	组件		
١	5_	垫片	1	石棉橡胶纸		
1	4	检查孔盖	1	HT150		
	3	螺栓 M16×20	4	5.9	GB/T 5782—2000	
1	2	油杯 M10×1	2		GB/T 1152—1989	
	1	箱盖	1	HT150		
	序号	名称	数量	材料	标准	备注
1						

-	37	小锥齿轮	1	45		
	36	挡油环	1	Q235A		
	35	轴承 3012E	2		GB/T 272—1993	
	序号	名称	数量	材料	标准	备注

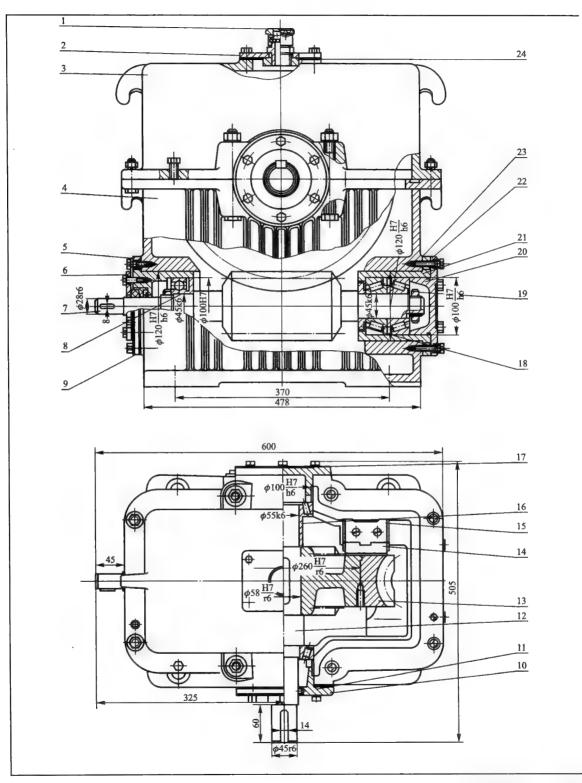
(标题栏)



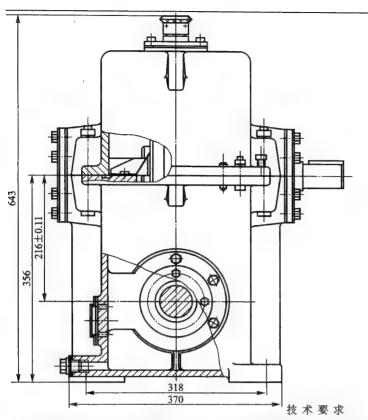
附图 12.8 维齿轮轴



附图 12.9 圆锥齿轮



附图 12.10 一级

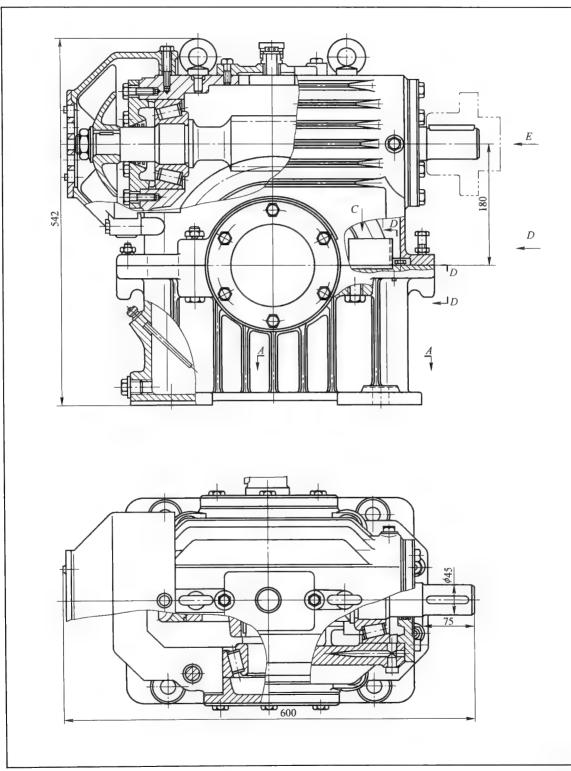


技术参数						
输入 功率	$P_1$	4 kW				
主动轴转速	$n_1$	1 500 r/min				
传动效率	η	82 %				
传动比	i	28				

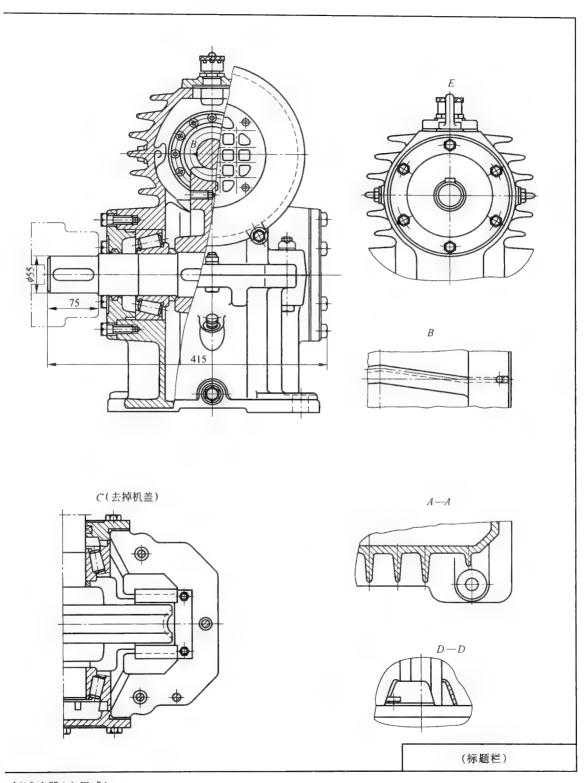
- 2. 各配合处、密封处、螺钉连接处用润滑脂润滑;
- 3. 保证啮合侧隙不小于 0.19 mm;
- 4. 接触斑点按齿髙不得小于50%,按齿长不得小于50%;
- 1. 装配前所有零件均用煤油清洗,滚动轴承用汽油清洗; 5. 蜗杆轴承的轴向间隙为0.04~0.07 mm,蜗轮轴承 的轴向间隙为 0.05~0.1 mm;
  - 6. 箱内装 SH/T 0094-1991 蜗轮蜗杆油 680 号至 规定高度;
  - 7. 未加工外表面涂灰色油漆,内表面涂红色耐油漆。

24	垫片	1	石棉橡胶纸		10	轴承端盖	1	HT150	
23	调整垫片	1组	08F		9	密封垫片	1	08F	
22	调整垫片	1组	08F		8	挡油环	1	Q235A	
21	套杯	3	HT150	-	7	蜗杆轴	1	45	
20	轴承端盖	1	HT150		6	压板	1	Q235A	
19	挡圈	1	Q235A		5	套杯端盖	1	HT150	
18	挡油环	1	Q235A		4	箱座	1	HT200	
17	轴承端盖	1	HT150	-	3	箱盖	1	HT200	
16	套筒	1	Q235A		2	窥视孔盖	1	Q235A	组件
15	油盘	1	Q235A		1	通气器	1		组件
14	刮油板	1	Q235A		序号	名称	数量	材料	备注
13	蜗轮	1		组件					
12	轴	1	45		(标题栏)				
11	调整垫片	2组	08F				(你:	型作)	
序号	名称	数量	材料	备注					

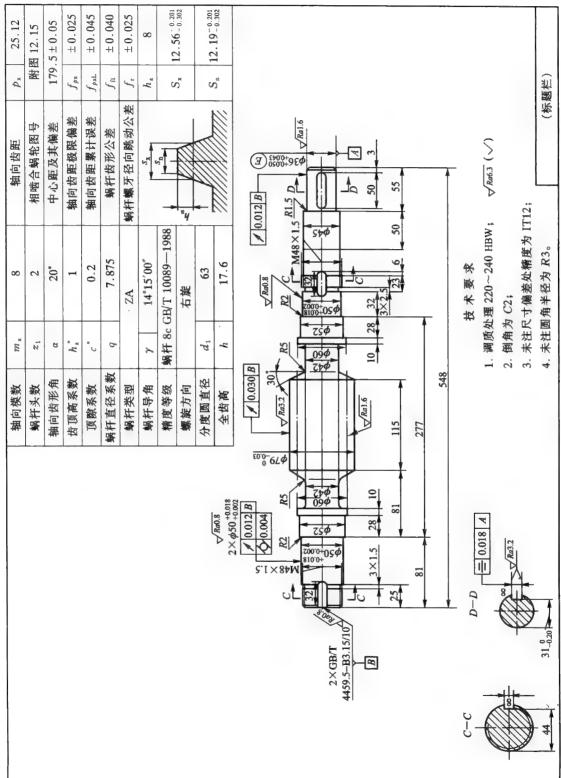
蜗杆减速器(下置式)



附图 12.11 一级蜗

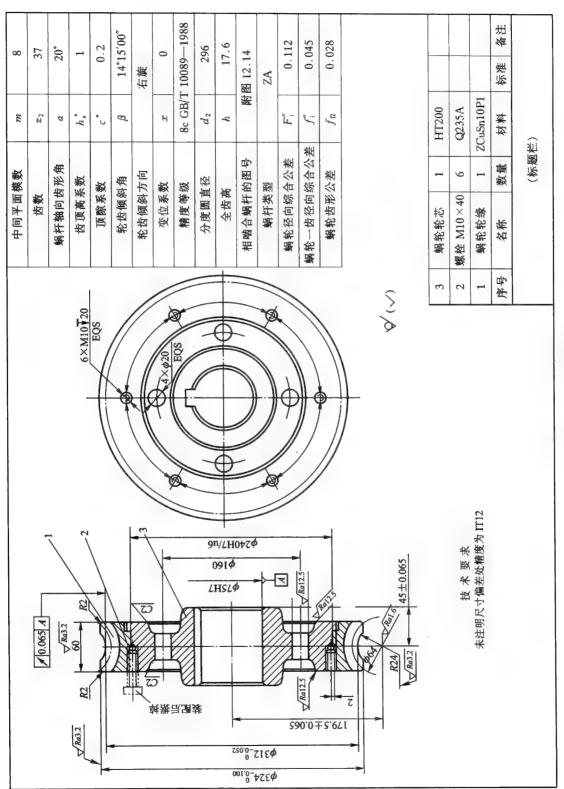


杆减速器(上置式)

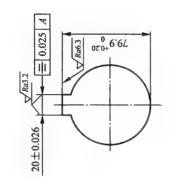


附图 12.12

鬼



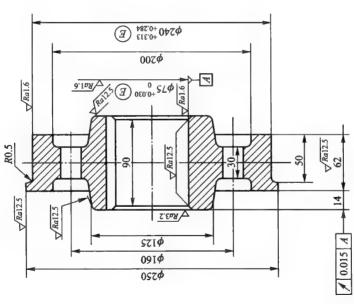
附图 12.14 蜗轮轮缘

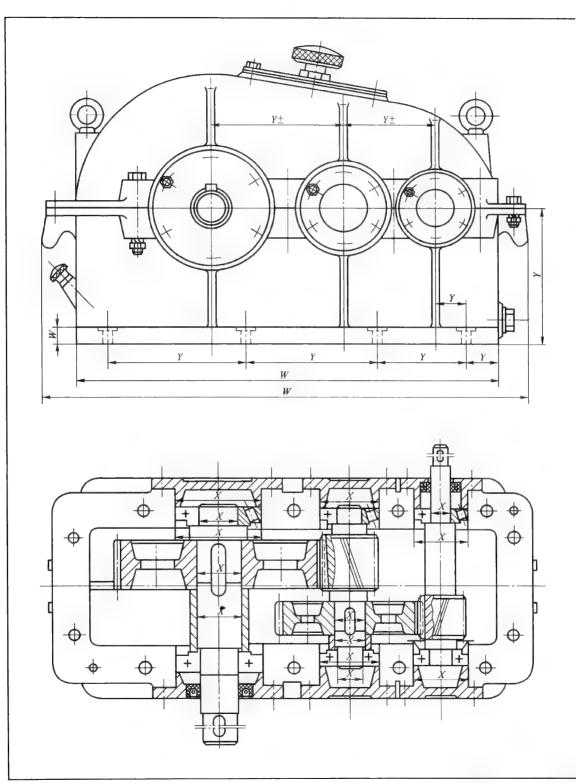


技术要求

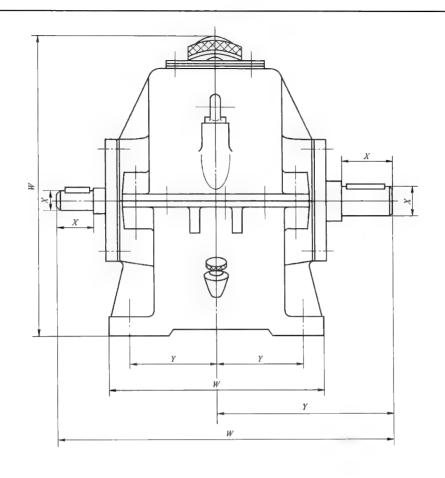
- 机械加工未注明尺寸偏差处精度为 IT12。 全部倒角 C2。 铸造尺寸精度为 IT18。 6年益科度1:20。
   6年适图角 R3~5。
   6年造尺寸精度为 ITI
   4、机械加工未注明尺
   5、全部倒角 C2。





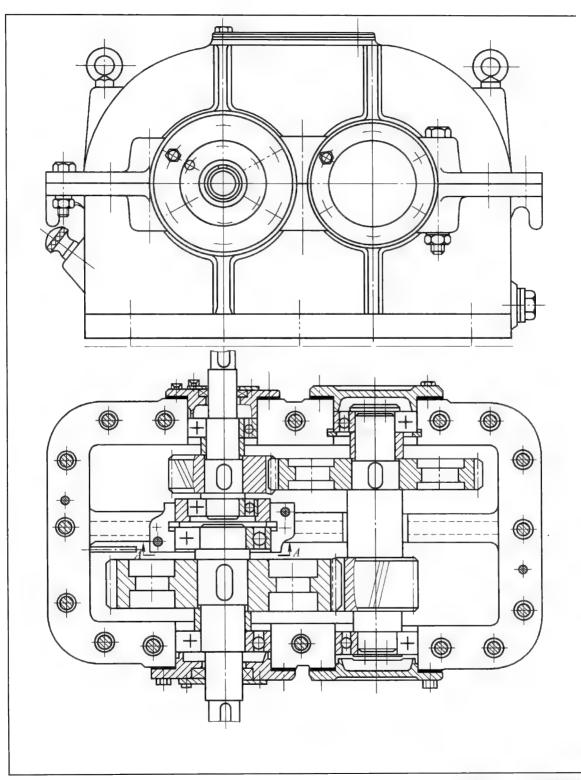


附图 12.16 二级圆柱

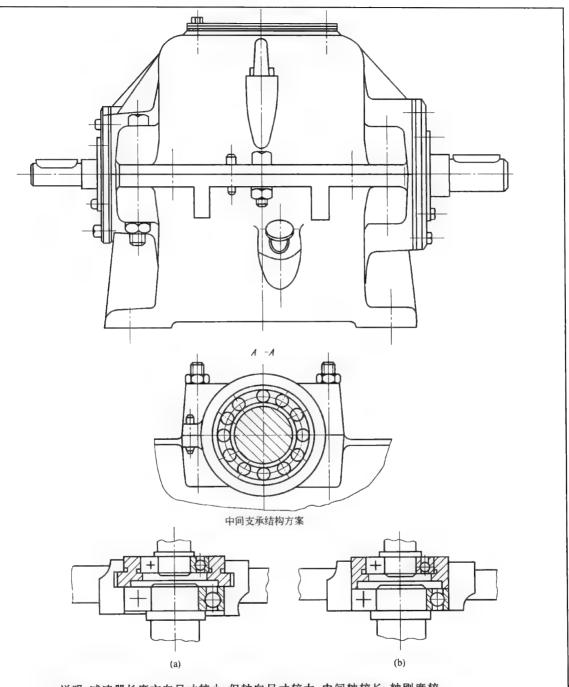


说明:齿轮传动用油润滑,滚动轴承用脂润滑。为避免油池中稀油溅入轴承座,在齿轮与轴承之间放置挡油环。输入轴和轴出轴处用毡圈密封,在毡圈外装有压紧盖,以延长密封圈使用寿命和便于更换。

(标题栏)



附图 12.17 二级圆柱齿



说明:减速器长度方向尺寸较小,但轴向尺寸较大,中间轴较长,轴刚度较差,两级大齿轮直径接近,有利于浸油润滑。输入轴、输出轴的轴线要保持重合, 孔加工的同轴度精度就较高。

(标题栏)

# 附录 13 减速器装拆 和结构分析实验

## 一、实验目的

- 1. 熟悉减速器的基本结构,了解常用减速器的用途及特点;
- 2. 了解减速器各部分零件的名称、结构和功用;
- 3. 了解减速器的装配关系及安装调整过程;
- 4. 学会减速器基本参数的测定方法。

## 二、实验设备及工具

减速器型号:(具体型号因学校而异。)

工具:扳手、钢尺、卡尺等。

## 三、实验步骤

- 1. 结合图册、教材等,了解减速器的使用场合及主要特性。
- 2. 观察减速器的外形,用手来回推动输入轴、输出轴,感受轴向窜动及传动过程。用扳手旋开箱盖上的螺栓,卸下箱盖,观察减速器各部分的结构。
- (1) 观察减速器的传动路线,分析该传动方案的优缺点及适用场合。观察各级传动所采用 传动机构的特点,并判断其布置是否合理。
  - (2) 观察轴组件部件
  - 1) 分析传动零件所受轴向力和径向力向箱体基础传递的过程。
  - 2) 分析轴上零件的轴向和周向固定方法。
  - 3) 观察轴承组合的轴向固定方法,并说明轴承游隙及轴承组合位置是如何调整的。
  - (3) 观察箱体部件
- 1) 观察箱体的剖分面,注意它是否与传动件轴心线平面重合。观察箱体的结构工艺性(如 薄厚壁之间的过渡、拔模斜度、两壁间的连接、箱座底面结构、同一轴线上的两轴承孔直径是否相等、各轴承座孔外端面是否处于同一平面等)。
  - 2) 观察支撑肋板和凸台的位置及高度。
- 3)观察各部分螺栓的尺寸及间距,它们与外箱壁、凸台边缘的距离,并注意扳手空间是否合适。
  - · 200 ·

- (4) 观察箱体附件
- 1) 观察窥视孔、通气器、油标、放油螺塞等的结构、位置及功能。
- 2) 观察定位销孔的位置及起吊装置的形式。
- (5) 观察润滑与密封装置
- 1) 分析传动件采用何种润滑方式,观察传动件与箱体底面的距离。
- 2)分析滚动轴承的润滑方式,如采用飞溅润滑,观察箱体剖分面上油沟的位置、形状与结构。
  - 3) 观察加油孔的结构与位置。
  - (6) 分析传动零件的结构、材料及毛坏种类
  - 3. 利用工具测量减速器各主要部分的参数及尺寸。
  - (1) 测出各齿轮齿数,求出各级传动比及总传动比。
  - (2) 测出中心距,并根据公式推算出齿轮的模数及斜齿轮的螺旋角 B。
  - (3) 测出各齿轮的齿宽,算出齿宽系数,观察大、小齿轮的齿宽是否一样。
  - (4) 测量齿轮与箱壁间的间隙、油池深度,分析滚动轴承的型号等。
  - (5) 进行接触斑点试验:
  - 1) 将一对相互啮合齿轮的齿面擦干净。
  - 2) 在一对齿轮的2~3个齿的齿面上涂一层薄薄的红丹,再转动啮合。
- 3)观察接触斑点的大小与位置,画出示意图,并分别求出齿宽及齿长方向接触斑点的百分数。
- 4. 确定减速器的装配顺序,分析如何装配更方便(箱体内或箱体外装配),认真将减速器装配复原。

## 四、注意事项

- 1) 装拆时,把拆下的螺栓等零件按种类排好,以防散失。
- 2) 实验完毕后要把设备及工具整理好,经指导教师同意方能离开实验室。

## 五、实验报告

实验报告必须独立完成,按期交付。实验报告的格式如下:

减速器装拆和结构分析实验报告

姓名	 学号

- 一、实验条件
- 1. 减速器的型号、规格

型号:

规格:				
2 並及配口工目				
2. 实验所用工具				
二、观察报告 1. 绘出减速器的机。 2. 分析减速器主要籍体:		<b>6</b> 传动件及输入、输	<b>う出轴</b> 。	
齿轮及键:				
轴及轴承:				
润滑系统:				
3. 减速器主要参数	及实验数据。			
减速器类型及名称				
传动比	ž <sub>786</sub>	i <sub>dt.</sub>	$I_{ik}=i_{jk}$	ĕ • i <sub>∰</sub>
	高速	级	低速	3级
	小ь於	<b>土</b>	小井松	<b>土井松</b>

		高速	束级	低速	<b></b>
齿	·数 z	小齿轮	大齿轮	小齿轮	大齿轮
	臣 a/mm				
	m <sub>t</sub> /mm				
模数	m <sub>n</sub> /mm				

齿宽及	b/mm					
齿宽系数	$\psi_{a}$					
轴承型	<b>号及个数</b>					
锥齿轮的	顶锥角δ。	δ <sub>a1</sub> =	,δ <sub>a2</sub> =	=		
斜齿轮的	内螺旋角	$\beta_1 =$	,β <sub>2</sub> =			
蜗杆	参数	m =		$z_1 =$	γ =	$d_1 =$
接触	<b>斑</b> 点	b" = b' = c = h" =	mm mm mm	$\frac{b''-c}{b'}\times 100\% =$	$\frac{h''}{h'} \times 100\% =$	估计齿轮的接触精度
		h' =	mm			

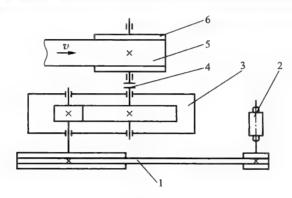
注:接触斑点的测定见参考文献[9]。b''、b'分别为接触痕迹的长度及工作长度;c 为超过模数值的断开部分;h''、h'分别为接触痕迹的平均高度及工作高度。

4. 绘制输入或输出轴的轴上零件结构示意图,标注装配尺寸和配合与精度等级。

- 5. 写出装拆体会,对所装拆的减速器提出改进意见。
- 1) 传动零件、轴组件及箱体的结构是否合理。
- 2) 轴承的选择、安装调整、固定、拆卸和润滑密封等方面是否合理。
- 3) 其他方面的体会和改进意见。

# 附录 14 设计题目

## 设计带式输送机传动装置(一)



附图 14.1

1-V 带传动;2-电动机;3-圆柱齿轮减速器;4-联轴器;5-输送带;6-滚筒

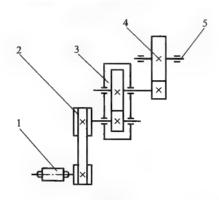
#### 原始数据:

<b>♠₩</b>	题号						
参数	1	2	3	4	5		
输送带工作拉力 F/N	2 300	2 100	1 900	2 200	2 000		
输送带工作速度 v/(m/s)	1.5	1.6	1.6	1.8	1.8		
滚筒直径 D/mm	400	400	400	450	450		
每日工作时数 T/h	24	24	24	24	24		
传动工作年限/a	5	5	5	5	5		

注:传动不逆转,载荷平稳,起动载荷为名义载荷的1.25倍,输送带速度允许误差为±5%。

- 1. 设计说明书1份;
- 2. 减速器装配图 1 张(A0 或 A1);
- 3. 零件工作图 1~3 张。

## 二、设计输送传动装置



附图 14.2

1—电动机;2—V 带传动;3—圆柱齿轮减速器;4—开式齿轮;5—输送机构的输入轴

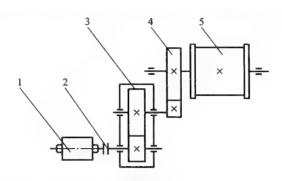
#### 原始数据:

参数	题号							
	1	2	3	4	5			
输出轴功率 P/kW	3	4	4.8	5	6.2			
输出轴转速 n/(r/min)	35	38	40	45	50			
传动工作年限/a	6	10	8	10	8			
每日工作班数	2	1	1	1	1			
工作场所	车间	矿山	矿山	车间	车间			
<u></u>	小批	大批	小批	成批	成批			

注:总传动比误差为±5%,单向回转,轻微冲击。

- 1. 设计说明书1份;
- 2. 减速器装配图 1 张(A0 或 A1);
- 3. 零件工作图 1~3 张。

## 三、设计绞车传动装置



附图 14.3

1-电动机;2-联轴器;3-斜齿圆柱齿轮减速器;4-开式齿轮;5-卷筒

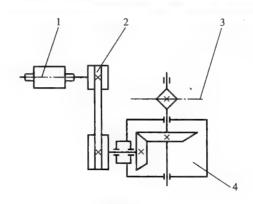
#### 原始数据:

参数		题号								
	1	2	3	4	5	6	7			
卷筒圆周力 F/N	5 000	7 500	8 500	10 000	11 500	12 000	12 500			
卷筒转速 n/(r/min)	60	55	50	45	40	35	30			
卷筒直径 D/mm	350	400	450	500	350	400	35			

注:间歇工作,载荷平稳,传动可逆转,起动载荷为名义载荷的 1.25 倍。传动比误差为  $\pm 5\%$ ,每隔 2 min 工作一次,停机 5 min,工作年限为 10 年,两班制。

- 1. 设计说明书1份;
- 2. 减速器装配图 1 张(A0 或 A1);
- 3. 零件工作图 1~3 张。

#### 四、设计链式输送机传动装置



附图 14.4 1-电动机;2-V 带传动;3-链式输送机;4-锥齿轮减速器

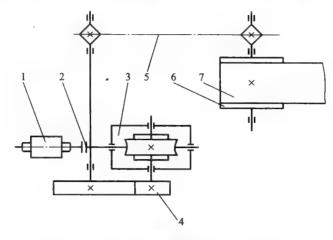
#### 原始数据:

参数	题号								
	1	2	3	4	5	6	7		
输出轴功率 P/kW	3	3.2	3.4	3.6	3.8	4	4.2		
输出轴转速 n/(r/min)	100	110	115	120	125	135	140		

注:传动不可逆,载荷平稳,连续工作,起动载荷为名义载荷的1.25倍,传动比误差为±7.5%。

- 1. 设计说明书1份;
- 2. 减速器装配图 1 张(A0 或 A1);
- 3. 零件工作图 1~3 张。

## 五、设计带式输送机传动装置(二)



附图 14.5

1-电动机;2-联轴器;3-蜗轮减速器;4-开式齿轮传动;5-链传动;6-滚筒;7-输送带

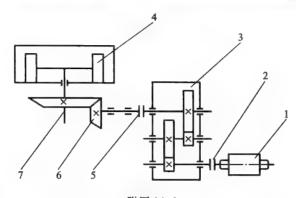
#### 原始数据:

参数	题号						
	1	2	3	4	5		
输送带工作拉力 F/N	7 000	8 000	9 000	10 000	11 000		
输送带工作速度 v/(m/s)	6.5	5.5	5	5	5		
滚筒直径 D/mm	350	350	450	500	600		
每日工作时数/h	8	8	8	8	8		
传动工作年限/a	5	5	5	5	5		

注:传动不逆转,载荷平稳,起动载荷为名义载荷的1.25倍,输送带速度允许误差为±5%。

- 1. 设计说明书1份;
- 2. 减速器装配图 1 张(A0 或 A1);
- 3. 零件工作图 1~3 张。

## 六、设计盘磨机传动装置



附图 14.6

1一电动机;2、5一联轴器;3一圆柱齿轮减速器;4一碾轮;6一锥齿轮传动;7一主轴

#### 原始数据:

参数	题号							
	1	2	3	4	5			
主轴转速 n <sub>±</sub> /(r/min)	30	40	32	45	50			
锥齿轮传动比i	3	4	3.5	3.5	4			
电动机功率 P/kW	7.5	7.5	7.5	5.5	5.5			
电动机转速 n <sub>电</sub> /(r/min)	1 500	1 500	1 500	1 500	1 500			
毎日工作时数/h	8	8	8	8	8			
传动工作年限/a	8	8	8	8	8			

注:传动不逆转,有轻微的振动,起动载荷为名义载荷的1.5倍,主轴转速允许误差为±5%。

- 1. 设计说明书1份;
- 2. 减速器装配图 1 张(A0 或 A1);
- 3. 零件工作图 1~3 张。

## 附录 15 课程设计答辩

## 一、答辩的目的

- 1. 使学生能较系统地总结在整个机械设计基础课程设计中学到的有关知识;
- 2. 使学生巩固和深化有关知识:
- 3. 检查学生对有关知识的掌握情况,使学生了解自己的有关知识和能力情况;
- 4. 有利于恰当评定学生的成绩。

### 二、答辩条件

具备下述条件的学生方能参加答辩。

- 1. 按要求完成了全部图纸的设计工作量;
- 2. 按要求完成了说明书的编写;
- 3. 在整个课程设计过程中,遵守纪律,在教师的指导下独立完成设计任务。

## 三、评分原则

学生在课程设计中完成的最终图纸及设计计算说明书并不能完全反映其真实水平,要对学生的设计恰当评分,必须注意抓两头,即一头抓平时,一头抓答辩。

评分制度采用五级分制(优、良、中、及格、不及格)。评分原则由学校根据具体条件而定。

## 四、答辩参考题

- 1. 综合题目
- (1) 电动机的额定功率与输出功率有何不同? 传动件是按哪种功率来设计的? 为什么?
- (2) 同一轴上的功率 P、转矩 T、转速 n 之间有何关系?你所设计的减速器中各轴上的功率 P、转矩 T、转速 n 是如何确定的?
  - (3) 在装配图的技术要求中,为什么要对传动件提出接触斑点的要求?如何检验?
    - (4) 装配图的作用是什么? 装配图应包括哪些方面的内容?
    - (5) 装配图上应标注哪几类尺寸? 举例说明。
    - (6) 你所设计的减速器的总传动比是如何确定和分配的?
    - (7) 在你设计的减速器中,哪些部分需要调整?如何调整?
  - · 210 ·

- (8) 减速器箱盖与箱座连接处定位销的作用是什么?销孔的位置如何确定?销孔在何时加工?
  - (9) 起盖螺钉的作用是什么?如何确定其位置?
- (10) 你所设计传动件的哪些参数是标准的? 哪些参数应该圆整? 哪些参数不应该圆整? 为什么?
  - (11) 传动件的浸油深度如何确定?如何测量?
- (12) 伸出轴与端盖间的密封件有哪几种? 你在设计中选择了哪种密封件? 选择的依据是什么?
  - (13) 为了保证轴承的润滑与密封,你在减速器结构设计中采取了哪些措施?
- (14) 密封的作用是什么? 你设计的减速器哪些部位需要密封? 你采取了什么措施保证密封?
  - (15) 毡圈密封槽为何做成梯形槽?
  - (16) 轴承采用脂润滑时为什么要用挡油环? 挡油环为什么要伸出箱体内壁?
  - (17) 你设计的减速器有哪些附件?它们各自的功用是什么?
- (18) 布置减速器箱盖与箱座的连接螺栓、定位销、油标及吊耳(吊钩)的位置时应考虑哪些问题?
  - (19) 通气器的作用是什么? 应安装在哪个部位? 你选用的通气器有何特点?
  - (20) 窥视孔有何作用? 窥视孔的大小及位置应如何确定?
  - (21) 说明油标的用涂、种类以及安装位置的确定。
  - (22) 你所设计箱体上油标的位置是如何确定的? 如何利用该油标测量箱内油面高度?
  - (23) 放油螺塞的作用是什么? 放油孔应开在哪个部位?
  - (24) 轴承旁凸台的结构、尺寸如何确定?
  - (25) 在箱体上为什么要做出沉头座坑? 沉头座坑如何加工?
  - (26) 轴承端盖起什么作用? 有哪些形式? 各部分尺寸如何确定?
  - (27) 轴承端盖与箱体之间所加垫圈的作用是什么?
  - (28) 如何确定箱体的中心高?如何确定剖分面凸缘和底座凸缘的宽度和厚度?
  - (29) 试试螺栓连接的防松方法。在你的设计中采用了哪种方法?
  - (30) 调整垫片的作用是什么? 它的材料为什么多采用 08F?
- (31) 箱盖与箱座安装时,为什么剖分面上不能加垫片?如发现漏油(渗油),应采取什么措施?
  - (32) 箱体的轴承孔为什么要设计成一样大小?
  - (33) 为什么箱体底面不能设计成平面?
  - (34) 你在设计中采取什么措施提高轴承座孔的刚度?
  - 2. 轴、轴承及轴毂连接的有关题目
  - (1) 结合你的设计,说明如何考虑向心推力轴承轴向力F。的方向?
  - (2) 试分析轴承的正、反装形式的特点及适用范围。
- (3) 你所设计减速器的各轴分别属于哪类轴(按承载情况分)? 轴断面上的弯曲应力和扭转切应力各属于哪种应力?

- (4) 以减速器的输出轴为例,说明轴上零件的定位与固定方法。
- (5) 试述你的设计中轴上所选择的形位公差。
- (6) 试述低速轴上零件的装拆顺序。
- (7) 轴承在轴上如何安装和拆卸? 在设计轴的结构时如何考虑轴承的装拆?
- (8) 为什么在两端固定式的轴承组合设计中要留有轴向间隙?对轴承轴向间隙的要求如何在装配图中体现?
  - (9) 说明你所选择的轴承类型、型号及选择依据。
  - (10) 你在轴承组合设计中采用了哪种支承结构形式? 为什么?
  - (11) 轴上键槽的位置与长度如何确定? 你所设计的键槽是如何加工的?
  - (12) 设计轴时,对轴肩(或轴环)的高度及圆角半径有什么要求?
  - (13) 角接触轴承为什么要成对使用?
  - (14) 圆锥滚子轴承的压力中心为什么不通过轴承宽度的中点?
  - 3. 齿轮减速器的有关题目
  - (1) 试分析齿轮啮合时的受力方向。
  - (2) 试试尺寸大小、生产批量对选择齿轮结构形式的影响。
  - (3) 试述你所设计齿轮传动的主要失效形式及设计准则。
  - (4) 试述获得软齿面齿轮的热处理方法及软齿面闭式齿轮传动的设计准则。
- (5) 你所设计齿轮减速器的模数 m 和齿数 z 是如何确定的? 为什么低速级齿轮的模数大于高速级?
  - (6) 在进行齿轮传动设计时,如何选择齿宽系数  $\psi_a$ ? 如何确定轮齿的宽度  $b_1$  与  $b_2$ ?
  - (7) 为什么通常大、小齿轮的宽度不同,且 $b_1 > b_2$ ?
- (8) 影响齿轮齿面接触疲劳强度的主要几何参数是什么?影响齿根弯曲疲劳强度的主要几何参数是什么?为什么?
- (9) 在齿轮设计中,当接触疲劳强度不满足要求时,可采取哪些措施提高齿轮的接触疲劳强度?
- (10) 在齿轮设计中,当弯曲疲劳强度不满足要求时,可以采取哪些措施提高齿轮的弯曲疲劳强度?
  - (11) 在进行闭式齿轮传动设计时,如何使弯曲疲劳强度的裕度减少?
  - (12) 大、小齿轮的硬度为什么有差别?哪一个齿轮的硬度高?
  - (13) 在锥齿轮传动中,如何调整两齿轮的锥顶使其重合?
  - (14) 在什么情况下采用直齿轮,什么情况下采用斜齿轮?
  - (15) 可采用什么办法减小齿轮传动的中心距?
  - (16) 锥齿轮的浸油高度如何确定?油池深度如何确定?如果油池过浅会产生什么问题?
  - (17) 套杯和端盖间的垫片起什么作用? 端盖和箱体间的垫片起什么作用?
  - (18) 如何保证小锥齿轮轴的支承刚度?
  - (19) 试述小锥齿轮轴轴承的润滑。
- (20) 在二级圆柱齿轮减速器中,如果其中一级采用斜齿轮,那么它应该放在高速级还是低速级? 为什么? 如果两级均采用斜齿轮,那么中间轴上两齿轮的轮齿旋向应如何确定? 为什么?

- 4. 蜗杆减速器的有关题目
- (1) 在蜗杆传动中为什么要在同一模数下规定几个蜗杆分度圆直径 d.?
- (2) 你所设计的蜗杆、蜗轮,其材料是如何选择的?
- (3) 在蜗杆传动设计中如何选择蜗杆的头数  $z_1$ ? 为什么蜗轮的齿数  $z_2$  应不小于  $z_{2min}$ ,且最好不大于 80?
  - (4) 为什么蜗杆传动比齿轮传动效率低? 蜗杆传动的效率包括几部分?
- (5) 蜗轮轴上滚动轴承的润滑方式有几种? 你所设计的减速器上采用哪种润滑方式? 蜗杆轴上的滚动轴承是如何润滑的? 蜗杆轴上为什么要装有挡油板?
  - (6) 在蜗杆传动中,如何调整蜗轮与蜗杆中心平面的重合?
  - (7) 在蜗杆传动中,蜗轮的转向如何确定? 啮合时的受力方向如何确定?
  - (8) 根据你的设计,谈谈为什么要采用蜗杆上置(或下置)的结构形式?
  - (9) 蜗杆减速器的浸油深度如何确定?
  - (10) 蜗杆传动的散热面积不够时,可采用哪些措施解决散热问题?

# 参考文献

- [1] 陈立德. 机械设计基础. 3版. 北京:高等教育出版社,2007.
- [2]《机械设计师手册》编写组. 机械设计师手册. 北京:机械工业出版社,1998.
- [3] 吴宗泽,罗圣国. 机械设计课程设计手册. 3 版. 北京:高等教育出版社,2010.
- [4] 龚桂义. 机械设计课程设计指导书. 2 版. 北京:高等教育出版社,1990.
- [5] 卢颂峰. 机械零件课程设计手册. 北京:中央广播电视大学出版社,1998.
- [6] 浙江大学机械零件教研室, 机械零件课程设计, 杭州:浙江大学出版社, 1983,
- [7] 上海交通大学机械原理及机械零件教研室, 机械零件课程设计, 上海:上海交通大学出版社,1980.
  - [8] 哈尔滨工业大学,等. 机械零件课程设计指导书. 北京:高等教育出版社,1982.
  - [9] 陈于萍. 互换性与测量技术基础. 2 版. 北京:机械工业出版社,2006.
  - [10] 王中发. 机械设计. 北京:北京理工大学出版社,1998.
  - [11] 吴宗泽, 机械零件设计手册, 北京: 机械工业出版社, 2004.
  - [12] 陈立德, 机械设计基础课程设计. 3 版. 北京: 高等教育出版社, 2011.
- [13] 现代实用机床设计手册编委会. 现代实用机床设计手册上、下册. 北京: 机械工业出版社,2006.
  - [14] 吴宗泽, 机械设计师手册, 2版, 上、下册, 北京; 机械工业出版社, 2008、2010.
  - [15] 机械工业材料选用手册编写组. 机械工业材料选用手册. 北京: 机械工业出版社.2009.
  - [16] 曾正明. 机械工程材料手册. 7版. 北京: 机械工业出版社,2010.
  - [17] 方昆凡. 公差与配合实用手册. 2 版. 北京: 机械工业出版社, 2012.
  - [18] 闻邦椿. 现代机械设计师手册. 上、下册. 北京: 机械工业出版社,2012.
  - [19] 吴宗泽等. 简明机械零件设计手册. 北京: 电力出版社. 2011.

## 普通高等教育"十一五"国家级规划教材修订版

## 机械设计基础系列

机械设计基础(第四版)(赠送可编辑的PPT、电子教案、素材库、考试系统和自测系统)	陈立德	罗卫平
机械设计基础课程设计指导书 (第四版)		陈立德
机械设计基础学习指南与题解	陈立德	罗卫平
机械设计基础作业集		陈立德
机械设计基础 (第三版)	邓昭铭	张 莹
机械设计基础(赠送PPT、电子教案、素材库、考试系统和自测系统)		张建中
机械设计基础课程设计 (配盘)		张建中
机械设计基础学习与训练指南(配盘)		张建中
机械设计基础(赠送PPT、考试系统和自测系统)		徐钢涛
机械设计基础课程设计指导书(配盘)		徐钢涛
机械设计基础(赠送电子教案)		王志伟
机械设计基础课程设计		王志伟
机械设计基础 (赠送电子教案)		李业农
机械设计基础课程设计	游文明	李业农
机械设计基础(第二版)(近机和非机类)(赠送电子教案)		石固欧
机械创新设计 (赠送电子教案)		E志平
机械基础(第三版)(赠送电子教案)		刘跃南
机械工程基础 (第三版) (赠送电子教案)	李铁成	血
机械工程基础		金旭星

